

## Beschreibung

5

### Verfahren und Vorrichtung zur Schwingungsdämpfung

10 Die Erfindung betrifft ein Verfahren zur Schwingungsdämpfung an einem Fahrwerkslager für Kraftfahrzeuge, sowie Vorrichtungen zur Durchführung des Verfahrens.

Fahrwerkslager für Kraftfahrzeuge sind in der Regel Gummi-Metall-Hülsenlager  
15 mit definierter Kennung hinsichtlich deren Steifigkeit und Dämpfungseigenschaften, wobei die gewählte Kennung zumeist einen Kompromiss zwischen Fahrkomfort, Schwingungsisolation und dynamischer Steifigkeit darstellt. Auch zusätzlich hydraulisch gedämpfte Fahrwerkslager sind bekannt, die den gestellten Anforderungen an Fahrkomfort, Geräuschisolierung, etc. noch verbessert  
20 Rechnung tragen.

Durch die DE 101 17 305 ist ferner ein Verfahren beschrieben, bei dem zur Verminderung der Schallübertragung ein Schwingungssensor die störenden, von der Fahrbahn angeregten Schwingungen erfasst. Eine Vorrichtung zur  
25 Frequenzanalyse ermittelt die stärksten harmonischen Anregungen. Mindestens ein Fehlersensor misst die Restschwingungen, die über das Fahrwerkslager noch auf den Wagenkasten übertragen werden. Diese Restschwingungen werden durch Überlagerung von Gegenschwingungen eines Aktuators, insbesondere eines Piezoaktuators, minimiert.

30

Aufgabe der Erfindung ist es, ein Verfahren aufzuzeigen, mit dem über einen weiten Frequenzbereich eine hervorragende Schwingungsdämpfung und Schwingungs- sowie Geräuschisolation unter Berücksichtigung von bei Kraftfahrzeugen auftretenden Fahrzuständen und Fahrbahnverhältnissen erzielbar ist. Ferner sollen besonders geeignete Vorrichtungen zur Durchführung des Verfahrens angegeben werden.

Die verfahrensgemäße Aufgabe wird mit den kennzeichnenden Merkmalen des Patentanspruches 1 gelöst. Vorteilhafte Weiterbildungen des Verfahrens beschreiben die Patentansprüche 2 bis 7. Des weiteren beschreiben die Merkmale der Patentansprüche 8 bis 30 baulich und fertigungstechnisch vorteilhafte Ausgestaltungen der Vorrichtung zur Durchführung des Verfahrens.

Erfindungsgemäß wird vorgeschlagen, dass der Fahrzustand des Kraftfahrzeuges und/oder die Fahrbahnbeschaffenheit über Sensoren erfasst wird und dass das zumindest eine Fahrwerkslager zur Veränderung dessen Steifigkeit und/oder Dämpfung abhängig von den erfassten Parametern auf verschiedene Kennlinien verändert wird. Dem entsprechend werden die Fahrbahnanregungen erfasst, signaltechnisch verarbeitet und das Fahrwerkslager durch entsprechende Auswertung der Frequenzspektren auf die von den vorgegebenen Kennlinien am besten geeigneten Kennlinien eingestellt.

Das Fahrwerkslager kann bevorzugt auf unterschiedliche Kennlinien umgeschaltet werden, z.B. durch Aktivierung oder Deaktivierung von Drosselementen in hydraulischen Dämpfungseinrichtungen der Fahrwerkslager und/oder durch Zuschaltung von Zusatzfedern zur Erhöhung der dynamischen Steifigkeit.

Alternativ oder zusätzlich können dem Fahrwerkslager abhängig von der Fahrbahnbeschaffenheit eine Gegenschwingung überlagert werden, um beispiels-

weise hochfrequente Schwingungsanteile zu löschen bzw. entsprechende Störgeräusche zu eliminieren.

In vorteilhafter Weiterbildung des Verfahrens wird vorgeschlagen, dass bei definierten Fahrzuständen des Kraftfahrzeuges eine die Fahrsicherheit erhöhende Einstellung der Fahrwerkklager bevorrangt wird. Dies kann z.B. der Fall sein bei einer starken Abbremsung des Kraftfahrzeuges oder bei hohen Kurvengeschwindigkeiten; hier ist eine „härtere Kennung“ der Fahrwerkklager aus Fahrsicherheitsgründen vorzuziehen. Die entsprechenden Fahrzustände können über Signale von Radsensoren, Bremslichtschalter, etc. abgeleitet werden, wobei ggf. die Signale von im Kraftfahrzeug bereits vorhandenen Einrichtungen wie ABS, ESP, etc. mit verwertet werden können.

Bei mehreren Fahrwerkslagern mit Überlagerung einer Gegenschwingung wird ferner vorgeschlagen, dass die Fahrwerkklager getrennt und abhängig von deren spezifischer Schwingungsanregung von der Fahrbahn getrennt angesteuert werden. Dies erlaubt eine noch feinfühligere und noch spezifischer auf die auftretenden Fahrzustände abstimmbare Regelung der Kennlinien der Fahrwerkklager; z.B. können beim Durchfahren von Kurven die kurvenäußeren Fahrwerkklager „härter“ als die kurveninneren eingestellt werden.

Besonders vorteilhaft kann weiterhin über Weg- und/oder Beschleunigungssensoren die Fahrbahnbeschaffenheit an der Vorderachse des Kraftfahrzeuges erfasst werden, dann die entsprechenden Signale in einem Steuergerät verarbeitet werden und schließlich die Fahrwerkklager über Leistungsverstärker elektrisch, elektromagnetisch und/oder über Piezoelemente beaufschlagt werden. Bei entsprechender Echtzeitverarbeitung können somit die an der Vorderachse erfassten Stoßanregungen durch eine entsprechend schnelle Kennlinienanpassung der Fahrwerkklager wirkungsvoll gedämpft und eliminiert werden.

Des weiteren wird vorgeschlagen, bei an der Vorderachse des Kraftfahrzeuges erfasster, unregelmäßiger Stoßanregung eine schnelle Änderung der Kennlinie (Verminderung deren dynamischer Steifigkeit) zumindest eines Fahrwerkslagers an der Hinterachse zu steuern, wodurch eine deutlich spürbare Verbesserung des Fahrkomforts des Kraftfahrzeuges erzielbar ist.

Eine besonders vorteilhafte Vorrichtung zur Durchführung des Verfahrens weist Sensoren zur Fahrzustandserfassung des Kraftfahrzeuges und zur Fahrbahnbeschaffenheit auf und wirkt mit einem elektronischen Steuergerät zur Verarbeitung der erfassten Signale und zur Auswahl verschiedener steuerbarer Kennlinien zusammen, welches Steuergerät zumindest ein in seiner Steifigkeit und/oder Dämpfung (Verlustwinkel) veränderbares Fahrwerkslager ansteuert. Das Fahrwerkslager kann bevorzugt zumindest ein elastisches Lager eines Hilfsrahmens (auch Fahrschemel oder Achsträger genannt) sein.

Bevorzugt kann das Fahrwerkslager in vier verschiedene Kennlinien von kleiner Steifigkeit und kleiner Dämpfung in große Steifigkeit und große Dämpfung umschaltbar sein. Damit sind bei noch vertretbarem konstruktiven Aufwand den zumeist auftretenden Fahrzuständen und Fahrbahnverhältnissen Rechnung tragende Kennlinienanpassungen gegeben, die einen weiten Frequenzbereich der Schwingungsanregungen abdecken.

Baulich besonders vorteilhaft kann das Fahrwerkslager eine Außenhülse und eine Innenhülse aufweisen, zwischen denen gummielastische Dämpfungsmittel vorgesehen sind, wobei zwischen den Dämpfungsmitteln die dynamische Steifigkeit und die Dämpfungswirkung des Fahrwerkslagers durch Umschaltmittel verändernde, hydraulisch wirkende Arbeitskammern gebildet sind.

Dabei können die einen Arbeitskammern in axialer Richtung und die anderen Arbeitskammern in radialer Richtung wirken und es können beide Arbeitskammern über durch die Umschaltmittel veränderbare Drosselemente in zwei Dämpfungs-Wirkstellungen umschaltbar sein. Damit wirkt das Fahrwerkslager  
5 bei entsprechender Einbauanordnung in der Hochrichtung (Z-Richtung), sowie in Längsrichtung (X-Richtung) und Querrichtung (Y-Richtung) des Kraftfahrzeuges bei entsprechender Schwingungsanregung.

Die Umschaltmittel können bevorzugt elektromagnetisch betätigbare Schieber  
10 sein, die die besagten Verbindungen auf- oder zusteuern. Dabei kann die konstruktive Auslegung so sein, dass die jeweils „harte“ Kennlinie (sportliche Auslegung) im stromlosen Zustand der Schieber (z.B. federbeaufschlagt) gegeben ist, um bei Ausfall des Systems die Fahrsicherheit des Kraftfahrzeuges in fahrdynamischen Grenzfällen sicherzustellen, während die den Fahrkomfort erhöhenden, „weicheren“ Lagerkennungen durch entsprechende elektromagnetische Betätigung über das Steuergerät gesteuert sind.  
15

Alternativ oder zusätzlich kann einer der hydraulischen Arbeitskammern des Fahrwerkslagers eine über einen Aktuator betätigbare Membrane zur Erzeugung von Gegenschwingungen benachbart sein. Damit gelingt vorteilhaft eine  
20 akustische Abkopplung störender Geräusche, die bei hochfrequenter Schwingungsanregung ggf. über das Fahrwerkslager in die Karosserie des Kraftfahrzeuges als Körperschall (Brummgeräusche) eingeleitet werden würden.

Die Membrane kann bevorzugt mittels eines elektrisch ansteuerbaren Piezoelementes in Gegenschwingung versetzbar sein. Mit derartigen, an sich bekannten Piezoelementen können hohe Stellkräfte und schnelle Schaltzeiten  
25 realisiert werden.

Das Piezoelement kann dabei vorteilhaft einen am Gehäuse des Fahrwerkslagers angelenkten Hebel betätigen, der den geringen Hub des Piezoelementes in einen größeren Membranhub umsetzt.

5 Insbesondere bei der Anwendung des Fahrwerkslagers als Hilfsrahmenlager kann das Piezoelement seitlich des Fahrwerkslagers angebaut sein, wobei die Membrane bzw. die Gegenschwingungen in Hochrichtung (Z-Richtung) des Kraftfahrzeuges wirken.

10 Alternativ zu einem Piezoelement kann die Membrane mittels eines elektrodynamischen Stellantriebs mit einer stromdurchflossenen Tauchspule und einem Permanentmagnet betätigt sein.

15 Baulich besonders günstig kann dabei der Permanentmagnet fest mit dem Lagerkern des Fahrwerkslagers verbunden sein und die Tauchspule frei schwingend mit der Membrane zur Erzeugung der Gegenschwingungen zusammenwirken.

20 In weiterer Ausgestaltung der erfindungsgemäßen Vorrichtung kann dem hydraulisch gedämpften Fahrwerkslager eine Zusatzfeder mittels eines Aktuators zuschaltbar sein. Damit kann die Steifigkeit des Fahrwerkslagers in noch größerem Maße verändert und an die auftretenden Belastungen angepasst werden.

25 Die Zusatzfeder kann bevorzugt über eine Lamellenkupplung zuschaltbar sein, wobei die Betätigung der Lamellenkupplung wiederum über ein elektrisch ansteuerbares Piezoelement erfolgen kann.

30 Ferner ist die Lamellenkupplung bevorzugt auf dem Lagerkern des Fahrwerkslagers angeordnet und weist in einer Richtung quer zu diesem einen Freiheits-

grad auf. Das heißt, dass die Lamellenkupplung in einer Belastungsrichtung auch in geschlossenem Zustand nicht wirkt, wodurch das Fahrwerkslager noch besser an gegebene Belastungen anpassbar ist bzw. die Zusatzfeder gezielt belastbar eingesetzt werden kann.

5

Die gummielastische Zusatzfeder kann konstruktiv besonders einfach aus zwei diametral gegenüber liegenden Lagerkörpern bestehen, die über die Kuppungslamellen mit dem Lagerkern kuppelbar sind, wobei die Kupplungslamellen mittels des Piezoelementes lösbar oder zusammenpressbar sind.

10

Insbesondere bei einem Einsatz als Hilfsrahmenlager kann die Zusatzfeder in Hochrichtung (Z-Richtung) und Längsrichtung (X-Richtung) des Kraftfahrzeuges wirken und der Freiheitsgrad der Lamellenkupplung in der Querrichtung (Y-Richtung) liegen.

15

Schließlich kann zur Erzielung kurzer Ansprechzeiten das elektrische Piezoelement quer zur Lagermittelachse des Fahrwerkslagers angeordnet sein und über eine Druckplatte und eine Vorspannfeder auf die Lamellenkupplung wirken.

20

Mehrere Ausführungsbeispiele der Erfindung sind im Folgenden mit weiteren Einzelheiten näher beschrieben.

Die anliegende schematische Zeichnung zeigt in:

25

**Fig. 1** eine Draufsicht auf ein Fahrwerk eines Kraftfahrzeuges mit einem vorderen und hinteren Hilfsrahmen und schwingungsdämpfenden Fahrwerkslagern bzw. Hilfsrahmenlager, deren Kennlinien über ein elektronisches Steuergerät veränderbar sind;

30

**Fig. 2** ein erstes Fahrwerkslager mit in axialer und radialer Richtung wirksamer, hydraulischer Dämpfungseinrichtung mit Umschaltung der Kennlinien in der dynamischen Steifigkeit und der Dämpfung (Verlustwinkel), in einem Längsschnitt;

5

**Fig. 3** das Fahrwerkslager nach Fig. 2 in einer Ansicht gemäß Linie III – III der Fig. 2;

10

**Fig. 4** das Fahrwerkslager nach Fig. 2 in einem Querschnitt gemäß Linie IV – IV der Fig. 2;

15

**Fig. 5a und b** die umschaltbaren Kennlinien 1 bis 4 der Dämpfung (Verlustwinkel) und dynamischen Steifigkeit des Fahrwerkslagers nach den Fig. 2 bis 4;

20

**Fig. 6** ein Ersatzschaltbild des Fahrwerkslagers nach den Fig. 2 bis 4;

**Fig. 7** eine Draufsicht auf ein weiteres Fahrwerkslager mit einem elektrischen Piezoelement als Aktuator zur Überlagerung von Gegenschwingungen;

**Fig. 8** einen Längsschnitt entlang der Linie VIII – VIII der Fig. 7 durch das Fahrwerkslager;

**Fig. 9** ein Ersatzschaltbild des Fahrwerkslagers nach den Fig. 7 und 8;

25

**Fig. 10** einen Längsschnitt durch ein drittes Fahrwerkslager mit einem elektrodynamischen Antrieb zur Erzeugung von Gegenschwingungen;

30

**Fig. 11** einen Querschnitt entlang der Linie XI – XI durch das Fahrwerkslager gemäß Fig. 10;



**Fig. 12** einen Längsschnitt durch eine viertes Fahrwerkslager mit über eine Lamellenkupplung zuschaltbarer Zusatzfeder;

- 5 **Fig. 13** einen Querschnitt gemäß Linie XIII – XIII der Fig. 12 durch das Fahrwerkslager;

**Fig. 14** ein Ersatzschaltbild des Fahrwerkslagers nach den Fig. 12 und 13;

- 10 **Fig. 15** ein Blockschaltbild der Kennlinienumschaltung des Fahrwerkslagers nach den Fig. 1 bis 6 über ein elektronisches Steuergerät; und

- Fig. 16** ein weiteres Blockschaltbild eines weiteren elektronischen Steuergerätes zur Kennlinienumschaltung mit Rückkopplungssteuerung des Fahrwerkslagers nach den Fig. 7 bis 11.
- 15

In der **Fig. 1** ist grob schematisch eine Draufsicht eines Kraftfahrzeuges dargestellt, mit einer Vorderachse 12 und einer Hinterachse 14. Die nicht mit Bezugszeichen versehenen Räder des Kraftfahrzeuges sind über unabhängige Radaufhängungen (im Detail nicht beschrieben) mit der Karosserie des Kraftfahrzeuges in bekannter Weise verbunden.

20

Dabei sind untere Querlenker (allgemein mit 16 bezeichnet) an einem vorderen und einem hinteren Hilfsrahmen 18, 20 über Fahrwerkslager (allgemein mit 22 bezeichnet) befestigt. Die Räder sind mittels Fahrwerkslager 29 mit den Querlenkern 16 verbunden. Die schwingungsdämpfenden Fahrwerkslager 22 und 29 in den Querlenkern 16 (untere Lenker (Trag- und Führungslenker) und obere Lenker) lassen bedingt eine kardanische Bewegung zu, sind aber nicht generell schwenkbar gelagert. Die Lenkung des Rades kann über eine Spurstange und Radträger erfolgen (hier nicht mit dargestellt).

25

30

Ferner sind die Hilfsrahmen 18, 20 über Fahrwerkslager bzw. Hilfsrahmenlager (allgemein mit 24 bezeichnet) mit der Karosserie des Kraftfahrzeuges schwingungs isoliert verbunden.

5

Der vordere Hilfsrahmen 18 trägt zudem über schwingungs isolierende Aggregatelager 26 das aus Brennkraftmaschine und Geschwindigkeits-Wechselgetriebe bestehende Antriebsaggregat 28. Der hintere Hilfsrahmen 20 kann bei einem allradgetriebenen Kraftfahrzeug zudem ein Hinterachsdifferential 27 über schwingungs isolierende Aggregatelager 26 tragen.

10

Die in verschiedenen Kennlinien umschaltbaren Fahrwerkslager 24 (es könnten aber auch die Fahrwerkslager 22 und/oder die Fahrwerkslager 29 und/oder die Aggregatelager 26 sein) werden über ein elektronisches Steuergerät 30 angesteuert, das über elektrische Leitungen mit z. B. Weg-Beschleunigungssensoren 32 (vgl. anhand des rechten Vorderrades des Kraftfahrzeuges) an den Querlenkern 16 und mit z. B. Drehzahlsensoren 34 an den Rädern des Kraftfahrzeuges verbunden ist. Die besagten Sensoren 32, 34 können im Kraftfahrzeug bereits vorhandene Sensoren anderer elektronischer Regelsysteme sein. Die Signalverarbeitung und weitere Eingabeparameter des Steuergerätes 30 sind im nachfolgenden noch näher beschrieben.

15

20

Die auf die Fahrwerkslager 24 einwirkenden Schwingungsanregungen treten in der Hochachse bzw. in Z-Richtung, in der Längsachse bzw. in X-Richtung und abhängig vom Anwendungsfall in der Querrichtung des Kraftfahrzeuges bzw. in Y-Richtung auf (vgl. die eingezeichneten Richtungspfeile).

25

Mit Bezug zu den **Fig. 2 bis 4** ist eines der Fahrwerkslager 24 beschrieben, die anderen Fahrwerkslager 24 können identisch ausgebildet und ebenfalls entsprechend von dem Steuergerät 30 parallel oder individuell angesteuert sein.

30

Das Fahrwerkslager 24 setzt sich im wesentlichen zusammen aus einer im Querschnitt etwa rechteckigen Innenhülse 40, einer rotationssymmetrischen Außenhülse 42 und einem dazwischen liegenden Tragkörper 44 aus gummi-  
5 elastischem Material. In der Einbauanordnung liegt die Mittelachse der Innenhülse 40 in der besagten Z-Richtung.

Ferner ist an der Innenhülse 40 eine Anschlagtasche 46 befestigt, die einer mit der Außenhülse 42 fest verbundenen, radial nach innen ragenden Zwischen-  
10 wand 48 gegenüber liegt.

In dem Tragkörper 44 sind zwei mit Hydrauliköl befüllte Arbeitskammern 50 als erste hydraulische Dämpfungseinheit ausgebildet, die sich diametral in X-Richtung gegenüberliegen und die über einen ringförmigen Drosselkanal 52  
15 als erstes Drosselement und über einen Kurzschlusskanal 54 als zweites, einen geringeren Strömungswiderstand aufweisendes Drosselement miteinander über entsprechende Durchtrittsöffnungen verbunden sind (vgl. **Fig. 4**). Der Kurzschlusskanal 54 ist mittels eines ersten Schiebers 56 auf- oder  
20 zusteuerbar, wobei dadurch zwei verschiedene Kennlinien in X-Richtung einstellbar sind.

Ferner sind in dem Tragkörper 44 zwei ringförmige Arbeitskammern 58, 60 als zweite hydraulische Dämpfungseinheit zwischen der Anschlagtasche 46 und beiderseits der Zwischenwand 48 angeordnet, die in Z-Richtung ebenfalls  
25 schwingungsdämpfend wirken. Dabei ist wiederum als erstes Drosselement ein die beiden Arbeitskammern 58, 60 verbindender Ringkanal 62 und ein mittels eines zweiten Schiebers 64 auf- oder zusteuerbarer Kurzschlusskanal 66 vorgesehen, über den zwei weitere unterschiedliche Kennlinien des  
Fahrwerkslagers 24 in Z-Richtung einstellbar sind.

Schließlich sind in dem Tragkörper 44 vier weitere Arbeitskammern 70, 72 vorgesehen, die sich wie die Arbeitskammern 50 diametral gegenüber liegen, die wie die vorstehend beschriebenen Arbeitskammern 50 bzw. 58, 60 mit Hydrauliköl befüllt sind und die mittels eines dritten Schiebers 74 mit Durchtrittsöffnungen 74a entweder miteinander verbindbar oder voneinander trennbar sind. Bei getrennter Verbindung der beiden Arbeitskammern 70, 72 bilden diese aufgrund der Inkompressibilität des Hydrauliköls eine zunehmende Versteifung des Tragkörpers 44 in Z-Richtung des Fahrwerkslagers 24.

- Das Fahrwerkslager 24 beinhaltet somit eine axial dämpfende Einheit (Arbeitskammern 58, 60) und eine radial dämpfende Einheit (Arbeitskammern 50). Bei Einfederung bzw. Schwingungsanregung in X-Richtung wird der Druckausgleich zwischen den zwei gegenüberliegenden Arbeitskammern 50 über die Flüssigkeitsströmung über den fest mit der Außenhülse 42 verbundenen, ringförmigen Drosselkanal 52 realisiert. Der Drosselkanal 52 ist auf einen maximalen Verlustwinkel (z.B. > 40 Grad) für den spürbaren Frequenzbereich von z.B. 13 Hz abgestimmt.

- Bei geöffnetem Schieber 56 erfolgt der Volumenausgleich über den Kurzschlusskanal 54, wodurch die Dämpfung in X-Richtung deutlich reduziert wird.

- Bei einer Auslenkung des Fahrwerkslagers 24 in Z-Richtung wird das Hydrauliköl von der Arbeitskammer 58 über den ringförmigen Drosselkanal 66 in die von einer Blähfeder 61 geringer Steifigkeit begrenzte Arbeitskammer 60 verdrängt und umgekehrt. Zur Verminderung der hydraulischen Dämpfung kann durch Aufsteuern des Kurzschlusskanales 62 über den Schieber 64 eine „weichere“ Kennlinie geschaltet werden.

- Die zuschaltbare Steifigkeit des Fahrwerkslagers 24 in Z- und X-Richtung wird über die Arbeitskammern 70, 72 gesteuert, die in der einen Stellung des

Schiebers 74 über Ausgleichsbohrungen 74a im Schieber 74 miteinander verbunden sind (entspricht einer „weichen“ Kennung). Bei verschlossenen Ausgleichsbohrungen 74a ist das Fahrwerkslager 24 in X- und Y-Richtung verhärtet bzw. weist eine veränderte Kennlinie auf. Die Zusatzsteifigkeit kann so ausgelegt sein, dass im geschalteten Zustand die Steifigkeit doppelt so groß ist wie die Ausgangssteifigkeit des Fahrwerkslagers bei geöffneten Ausgleichsbohrungen 74a.

Das Betätigen der Schieber 56, 64, 74 kann z. B. über Elektromagnete (nicht dargestellt) bewerkstelligt werden, die von dem elektronischen Steuergerät 30 entsprechend angesteuert werden. Die Rückstellung in die jeweils „härtere“ Kennlinie erfolgt z. B. durch Federkraft, so dass der Ansteuerstrom in einfacher Weise nur zu- oder abgeschaltet werden muss und bei Betriebsstörungen die jeweils „härteren“ Kennlinien des Fahrwerkslagers 24 latent vorliegen.

Die **Fig. 5a und b** zeigen die umschaltbaren Kennlinien 1 bis 4 des Fahrwerkslagers, die wie folgt klassifiziert sind:

Kennung 1 = Kleine Steifigkeit mit kleiner Dämpfung

Kennung 2 = Kleine Steifigkeit mit großer Dämpfung

Kennung 3 = Große Steifigkeit mit kleiner Dämpfung

Kennung 4 = Große Steifigkeit mit großer Dämpfung

Wie aus den beispielsweise erstellten Kennlinien 1 bis 4 ersichtlich ist, lassen sich durch entsprechende Betätigung der Schieber 56, 64 und 74 die entsprechenden Kennlinien und damit verbunden eine wirkungsvolle Schwingungsdämpfung und Geräuschisolation verwirklichen.

Es sei schließlich noch auf **Fig. 6** verwiesen, die ein Ersatzschaltbild des Fahrwerkslagers 24 darstellt. Die besagten Schieber 56, 64 und 74 sind dabei

als Schalter dargestellt; ferner sind der funktionell als Feder wirkende Tragkörper 44 und die Dämpfungseinrichtungen in Form der besagten Arbeitskammern mit den gleichen Bezugszeichen versehen.

- 5 In der **Fig. 15** ist die Signalerfassung, die Signalverarbeitung in dem Steuergerät 30 und die Aktion bzw. die Umschaltung auf die verschiedenen Kennlinien 1 bis 4 dargestellt:

Dem entsprechend werden dem Steuergerät 30 die Signale der Wegsensoren  
10 32 an den Querlenkern 16, die Signale der Drehzahlsensoren 34 an den Rädern des Kraftfahrzeuges, ein Geschwindigkeitssignal und ein Bremssignal zugeführt und durch entsprechende signaltechnische Auswertung der Fahrzustand des Kraftfahrzeuges und die Fahrbahnbeschaffenheit ermittelt.

- 15 Aus diesen Daten erfolgt eine Kennlinienauswahl für das Fahrwerkslager 24 bzw. für individuelle oder alle Fahrwerkslager 24 (vgl. **Fig.1**).

Über Leistungsverstärker werden dann die entsprechenden Schieber 56, 64, 72 angesteuert und die ausgewählte Kennlinie 1, 2, 3 oder 4 eingestellt.

20

- Darüber hinaus kann beispielsweise bei Überfahren eines Einzelhindernisses auf der Fahrbahn über den Wegsensor 32 an der Vorderachse 12 des Kraftfahrzeuges in Echtzeitsteuerung die Kennlinie der Fahrwerkslager 24 an der Hinterachse 14 z. B. auf kleine Steifigkeit und große Dämpfung (= Kennlinie 2)  
25 umgeschaltet werden. Damit wird einem sogenannten „Achsprellen“ beim Überfahren des Hindernisses an der Hinterachse 14 entgegengewirkt und der Fahrkomfort erhöht. („Achsprellen“ = Beim Überfahren eines Hindernisses (z. B. Kanaldeckel, Bordstein, Kante) kann eine Achse schwingen).

Auf ebener, glatter Fahrbahn schaltet das Steuergerät 30 die Fahrwerkslager 24 z. B. auf die Kennlinie 1 bzw. auf kleine Steifigkeit und kleine Dämpfung. Abhängig von der Geschwindigkeit und der Fahrbahnbeschaffenheit werden dann nach entsprechender Signalauswertung im Steuergerät 30 die weiteren  
5 Kennlinien 2 bis 4 geschaltet.

Über eine Vorrangschaltung im Steuergerät 30 wird bei definierten Fahrzuständen des Kraftfahrzeuges, insbesondere bei einem schnellen Durchfahren von Kurven oder bei Bremsvorgängen, unabhängig von der Fahrbahnbeschaffenheit und zur Erhöhung der Fahrsicherheit eines oder mehrere der Fahrwerkslager 24 auf die Kennlinie 3 oder 4 umgeschaltet.  
10

Zur Erkennung dieser definierten Fahrzustände können das Bremssignal z.B. eines Bremslichtschalters, Geschwindigkeitssignale und deren Ableitungen, Signale des Drehzahlsensors 34, Signale eines Lenkwinkelsensors der Lenkung des Kraftfahrzeuges, etc. herangezogen werden. Solche Signale können beispielsweise für Steuergeräte von Antiblockiersystemen oder Fahrstabilitätssystemen (ABS und/oder ESP) im Kraftfahrzeug ohnehin vorhanden sein und mit verwendet werden.  
15

In den **Fig. 7 und 8** ist ein alternatives Fahrwerkslager 24' gezeigt. Funktionell gleiche Teile sind mit gleichen Bezugszeichen zu den Fig. 2 bis 4 versehen.  
20

Das Fahrwerkslager 24' setzt sich im wesentlichen aus einer Innenhülse 80, einer Außenhülse 82 und einem dazwischen angeordneten, gummielastischen Tragkörper 84 zusammen.  
25

In dem Tragkörper 84 sind Arbeitskammern 50 in der X-Richtung diametral gegenüber liegend angeordnet, die mit Hydrauliköl befüllt und über den ringförmigen Drosselkanal 52 miteinander verbunden sind. Das Fahrwerkslager  
30

24' wirkt somit in X-Richtung wie ein hydraulisch gedämpftes Lager mit bevorzugt einem Verlustwinkel von  $> 40$  Grad, während es in der Y-Richtung lediglich als herkömmliches Gummi-Metall-Lager ausgelegt ist (vgl. auch Ersatzschaltbild **Fig. 9**, mit den entsprechenden Bezugszeichen).

5

Die Arbeitskammern 50 sind durch eine obere Wand begrenzt, die eine in Z-Richtung nachgiebige Membrane 86 bildet.

10

An die Membrane 86 an einen entsprechenden, metallischen Ringeinsatz 86a ist ein doppelarmiger Hebel 88 angelenkt, der über eine Achse 90 an einem an die Außenhülse 82 angeformten Gehäuseabschnitt 92 schwenkbar gelagert ist.

15

Auf den kürzeren Arm des Hebels 88 wirkt ein Aktuator bzw. ein elektrisches Piezoelement 94, das sich in an sich bekannter Weise aus einer Vielzahl von Scheiben aus einer Piezokeramik zusammensetzt und über das bei entsprechender elektrischer Ansteuerung (nicht dargestellt) der Hebel 88 mit einem geringem Hub auslenkbar ist, wobei aufgrund der gewählten Hebelverhältnisse wie ersichtlich der Hub auf die Membrane 88 ca. 1:4 übersetzt ist.

20

Bei einer entsprechenden Ansteuerung des Aktuators 94 können in dem Fahrwerkslager 24' von der Membrane 86 initiierte Gegenschwingungen gesteuert werden, die akustisch störende, von der Fahrbahn angeregte Schwingungen in Z-Richtung löschen.

25

Die Ansteuerung des Fahrwerkslagers 24' erfolgt gemäß **Fig. 16** über ein elektronisches Steuergerät 96 folgender Auslegung:

30

Als Signalerfassung dienen Wegsensoren 32, mittels denen die Amplitude und Beschleunigung an den Querlenkern 16 bzw. an den Rädern des Kraftfahrzeuges signaltechnisch erfassbar sind.



Über die Übertragungsfunktion (Ütf) der Vorderachse 12 bzw. der Hinterachse 14 lässt sich daraus in dem Steuergerät 96 die Anregung der Fahrwerkslager 24' berechnen. In einem virtuellen Modell für das jeweilige Fahrwerkslager 24' wird die für die Schwingungskompensation erforderliche Gegenschwingung und die dafür nötige Ansteuerspannung errechnet. Die Ansteuerung des Aktuators bzw. Piezoelementes 94 erfolgt wie dargestellt über einen Leistungsverstärker.

10 Ferner wird die Beschleunigung an der Lageraußenhülse 82 (mit der Karosserie des Kraftfahrzeuges verbunden) oder am Gehäuseabschnitt 92 über nicht näher dargestellte Beschleunigungssensoren erfasst und in einer Rückkopplungssteuerung als Fehlersignal in das Steuergerät 96 zurückgeführt.

15 Durch einen Regelalgorithmus im Steuergerät 96 wird sodann die Ansteuerung der Fahrwerkslager 24' auf eine minimale Beschleunigung modifiziert. Da die Fahrwerkslager 24' in der Regel unterschiedlich von der Fahrbahn angeregt werden, ist eine individuelle Ansteuerung wie in der **Fig. 16** dargestellt vorzuziehen.

20

In den **Fig. 10 und 11** ist ein weiteres Fahrwerkslager 24'' dargestellt, das nur soweit beschrieben ist, als es sich von dem Fahrwerkslager 24' gemäß den **Fig. 7 und 8** unterscheidet. Funktionell gleiche Teile sind mit gleichen Bezugszeichen versehen.

25

Dabei wird die die Arbeitskammern 50 begrenzende Membrane 86 mit dem metallischen Ringeinsatz 86a von z. B. einem elektrodynamischen Stellantrieb 98 in Gegenschwingungen versetzt. Der Stellantrieb 98 setzt sich aus einem ringförmigen Permanentmagnet 100 und eine in einen entsprechenden Ringkanal 102 des Permanentmagnetes 100 einragende Tauchspule 104 zusam-

30

men, wobei die Tauchspule 104 über elektrische Leitungen mit dem entsprechenden Steuergerät (z.B. gemäß **Fig.16**) verbunden ist.

Wie ersichtlich ist, ist der Permanentmagnet 100 fest mit der Innenhülse 80 des Fahrwerkslagers 24'' verbunden, während die Tauchspule 104 bei entsprechender Strombeaufschlagung zur Erzeugung der Gegenschwingungen frei schwingend auf die Membrane 86 wirkt. Das dadurch schwingend angeregte Hydrauliköl in den Arbeitskammern 50 wirkt wiederum wie die Tilgermasse m (vgl. **Fig. 9**).

Der Arbeitsbereich dieses Stellantriebs 98 liegt in einem bestimmten Frequenzband von z.B. 10 bis 70 Hz. Dabei können Amplituden von ca. 0,2 mm zurückgelegt werden. Damit kann wahrnehmbaren Schwingungen in Z-Richtung wie z.B. Dröhngeräuschen wirksam entgegengewirkt werden. Die Ansteuerung des Stellantriebs 98 erfolgt nach dem selben Regelprinzip, wie es anhand der **Fig. 16** erläutert ist.

Die **Fig. 12 und 13** zeigen ein weiteres Fahrwerkslager 24''' , das wiederum nur insoweit beschrieben ist, als es sich von den vorbeschriebenen Fahrwerkslagern 24 unterscheidet. Funktionell gleiche Teile sind mit gleichen Bezugszeichen versehen. Die linksseitig der Zeichnung teilweise nicht dargestellten Abschnitte des Fahrwerkslagers 24''' sind sich spiegelbildlich gleich den rechtseitigen Abschnitten vorzustellen.

Das Fahrwerkslager 24''' weist eine Innenhülse 106, eine im Durchmesser gestufte Außenhülse 108 und einen Tragkörper 110 auf. In dem Tragkörper 110 sind in der X-Richtung diametral gegenüber liegende Arbeitskammern 50 ausgebildet, die wie in den vorstehenden Fahrwerkslagern 24 mittels eines ringförmigen Drosselkanals 52 strömungstechnisch miteinander verbunden sind.

Ferner weist das Fahrwerkslager 24''' eine Zusatzfeder in Form von zwei ebenfalls in X-Richtung gegenüber liegenden, gummielastischen Puffern 111 auf, die radial außen an der Außenhülse 108 anliegen und radial nach innen ragende, in einem Rahmen 113 befestigte Kupplungslamellen tragen, die mit alternierend angeordneten Kupplungslamellen auf der Innenhülse 106 eine Lamellenkupplung 112 bilden.

Die mit der Innenhülse 106 zusammen wirkenden Kupplungslamellen sitzen auf in X-Richtung formschlüssig, in Y-Richtung aber verschiebbaren Schlüssel-  
flächen 106a der Innenhülse 106, so dass sie in Y-Richtung sowohl bei geöff-  
neter als auch bei geschlossener Lamellenkupplung 112 einen Bewegungs-  
Freiheitsgrad aufweisen.

Die Lamellenkupplung 112 kann über ein elektrisches Piezoelement 114 als Aktuator geschlossen werden, wobei ein Stößel des quer zur Mittelachse der Innenhülse an die Außenhülse 108 angebauten Piezoelementes 114 auf eine Druckplatte 116 und eine Vorspannfeder 118 wirkt.

Im stromlosen Zustand ist die Lamellenkupplung 112 geöffnet und somit die Zusatzfeder bzw. die gummielastischen Puffer 111 wirkungslos. Die Steifigkeit des Fahrwerkslagers 24''' ist nur durch die Tragfeder 110 und die hydraulische Dämpfung durch die Wirkung der Arbeitskammern 50 und den Drosselkanal 52 bestimmt.

Wird der Aktuator bzw. das Piezoelement 114 strombeaufschlagt, so wird über die Druckplatte 116 und die Vorspannfeder 118 die Lamellenkupplung 112 geschlossen, wodurch über die besagten Kupplungslamellen die Puffer 111 fest mit der Innenhülse 106 in der Z- und X-Richtung verbunden sind. Damit erhöht

sich die Steifigkeit des Fahrwerkslagers 24''' entsprechend; es werden die Tragfeder 110 und die Zusatzfeder 111 parallel ausgelenkt.

Es können somit zwei Kennlinien geschaltet werden, nämlich bei im wesentlichen gleicher Dämpfungswirkung eine kleine und eine große Steifigkeit des Fahrwerkslagers 24'''. Dies zeigt auch das Ersatzschaltbild gemäß **Fig. 14** des Fahrwerkslagers 24''', wobei wiederum gleiche Bezugszeichen verwendet sind und die Lamellenkupplung 112 als Schalter dargestellt ist.

Die Ansteuerung des Fahrwerkslagers 24''' ist relativ einfach, da als Ausgangsgröße nur die Entscheidung - ob das Fahrwerkslager 24''' geschaltet wird – erforderlich ist. Es werden die gleichen Sensorsignale genutzt, wie dies anhand der **Fig. 2 bis 4** bzw. zur **Fig. 15** erläutert ist.

Allerdings ist für die Ansteuerung der Piezoelemente 114 ein Leistungsverstärker erforderlich, der Hochspannung zur Verfügung stellt. Trotz des hohen Spannungsbedarfs ist der Energieverbrauch jedoch relativ gering, da die Piezoelemente nur bei Längenänderung (d.h. wenn die Steifigkeit entweder zu- oder abgeschaltet wird) elektrische Leistung aufnehmen. Da nur zwischen zwei Zuständen umgeschaltet werden muss, werden keine großen Anforderungen hinsichtlich Genauigkeit und Dynamik an den Leistungsverstärker gestellt.

Die Erfindung ist nicht auf die beschriebenen Ausführungsbeispiele beschränkt. Es sind im Rahmen des Offenbartens auch andere Kombinationen der beschriebenen Ausführungen denkbar, die sich für den Fachmann ableiten lassen, insbesondere in der Anordnung der Fahrwerkslager und der Wirksamkeit der Steifigkeiten und Dämpfungseigenschaften in den besagten Z-, X- und Y-Richtungen.

## **Ansprüche**

5

### **Verfahren und Vorrichtung zur Schwingungsdämpfung**

1. Verfahren zur Schwingungsdämpfung an Fahrwerkslagern von Kraftfahr-  
10 zeugen, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Fahrzustand des Kraftfahr-  
zeuges und/oder die Fahrbahnbeschaffenheit über Sensoren erfasst wird  
und dass das zumindest eine Fahrwerkslager (22, 24, 29) zur Verände-  
rung dessen Steifigkeit und/oder Dämpfung abhängig von den erfassten  
Parametern auf verschiedene Kennlinien verändert wird.
- 15 2. Verfahren nach Anspruch 1, **dadurch gekennzeichnet, dass** das Fahr-  
werkslager (22, 24, 29) auf unterschiedliche Kennlinien umgeschaltet wird.
3. Verfahren nach Anspruch 1 oder 2, **dadurch gekennzeichnet, dass** dem  
20 Fahrwerkslager (22, 24, 29) abhängig von der Fahrbahnbeschaffenheit ei-  
ne Gegenschwingung überlagert wird.
4. Verfahren nach einem oder mehreren der vorhergehenden Ansprüche,  
**dadurch gekennzeichnet, dass** bei definierten Fahrzuständen des Kraft-  
25 fahrzeuges eine die Fahrsicherheit erhöhende Einstellung der Fahrwerk-  
lager (24) bevorrangt wird.
5. Verfahren nach einem oder mehreren der Ansprüche 1 bis 4, **dadurch**  
**gekennzeichnet, dass** bei mehreren Fahrwerkslagern (24) mit Überlage-  
30 rung einer Gegenschwingung die Fahrwerkslager (24) getrennt und ab-

hängig von deren spezifischer Schwingungsanregung von der Fahrbahn getrennt angesteuert werden.

- 5 6. Verfahren nach einem oder mehreren der Ansprüche 1 bis 5, **dadurch gekennzeichnet, dass** über Weg- und/oder Beschleunigungssensoren (34) die Fahrbahnbeschaffenheit an der Vorderachse (12) des Kraftfahrzeuges erfasst werden, dass die entsprechenden Signale in einem Steuergerät (30) verarbeitet werden und dass die Fahrwerklager (24) über Leistungsverstärker elektrisch, elektromagnetisch und/oder über Piezo-  
10 elemente beaufschlagt werden.
7. Verfahren nach einem oder mehreren der Ansprüche 1 bis 6, **dadurch gekennzeichnet, dass** über an der Vorderachse (12) des Kraftfahrzeuges erfasste Fahrbahnzustände eine schnelle Änderung der Kennlinie  
15 zumindest eines Fahrwerklagers (24) an der Hinterachse (14) gesteuert wird.
8. Vorrichtung zur Durchführung des Verfahrens nach einem oder mehreren der vorhergehenden Ansprüche, mit Sensoren zur Fahrzustandserfassung des Kraftfahrzeuges und zur Fahrbahnbeschaffenheit, mit einem elektronischen Steuergerät (30; 96) zur Verarbeitung der erfassten Signale  
20 und zur Auswahl verschiedener steuerbarer Kennlinien und zumindest einem in seiner Steifigkeit und/oder Dämpfung veränderbaren Fahrwerklager (24).
- 25 9. Vorrichtung nach Anspruch 8, **dadurch gekennzeichnet, dass** das Fahrwerklager (24) in vier verschiedenen Kennlinien (1 bis 4) von kleiner Steifigkeit und kleiner Dämpfung in große Steifigkeit und große Dämpfung umschaltbar ist.

10. Vorrichtung nach Anspruch 8 oder 9, **dadurch gekennzeichnet, dass** das Fahrwerklager (24) eine Außenhülse (42; 82; 108) und eine Innenhülse (40; 80; 106) aufweist, zwischen denen zumindest ein gummielastischer Tragkörper (44; 84; 110) vorgesehen ist und dass <sup>in</sup> ~~zwischen~~ dem Tragkörper, die Steifigkeit und die Dämpfungswirkung des Fahrwerkslagers (24) durch Umschaltmittel (56, 62, 74;) veränder<sup>bar</sup> ~~bare~~, hydraulisch wirkende Arbeitskammern (50, 58, 60, 70, 72) gebildet sind.
11. Vorrichtung nach Anspruch 10, **dadurch gekennzeichnet, dass** die einen Arbeitskammern (58, 60) in axialer Richtung und die anderen Arbeitskammern (70, 72) in radialer Richtung wirken und dass beide Arbeitskammern über durch die Umschaltmittel (56, 64, 74) veränderbare Drosselelemente (52, 54, 62, 66) in zwei Dämpfungs-Wirkstellungen umschaltbar sind.
12. Vorrichtung nach den Ansprüchen 10 und 11, **dadurch gekennzeichnet, dass** die radial wirkenden Arbeitskammern (50) innerhalb des gummielastischen Tragkörpers (44) des Fahrwerkslagers (24) angeordnet sind, wobei die Verbindung zwischen den Arbeitskammern entweder über einen ringförmigen Drosselkanal (52) größerer Drosselwirkung oder über einen Kurzschlusskanal (54) mit geringerer Drosselwirkung steuerbar ist.
13. Vorrichtung nach den Ansprüchen 10 bis 12, **dadurch gekennzeichnet, dass** die axial wirkenden Arbeitskammern (58, 60) innerhalb des gummielastischen Tragkörpers (44) des Fahrwerkslagers (24) angeordnet sind und dass die Verbindung zwischen den Arbeitskammern entweder über einen ringförmigen Drosselkanal (62) größerer Dämpfungswirkung oder über einen Kurzschlusskanal 66) mit geringerer Dämpfungswirkung steuerbar ist.

14. Vorrichtung nach Anspruch 10, **dadurch gekennzeichnet, dass** die die Steifigkeit des Fahrwerk-lagers (24) verändernden, hydraulischen Arbeitskammern (70, 72) innerhalb des gummielastischen Tragkörpers (44) des Fahrwerk-lager (24) angeordnet sind und dass die Verbindung zwischen den Arbeitskammern auf- oder zuststeuerbar ist.
15. Vorrichtung nach einem oder mehrerer der Ansprüche 8 bis 14, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Umschaltmittel elektromagnetisch betätigbare Schieber (56, 64, 74) sind, die die besagten Verbindungen auf- oder zu-
16. Vorrichtung nach einem oder mehreren der Ansprüche 8 bis 15, **dadurch gekennzeichnet, dass** einer der hydraulischen Arbeitskammern (50) des Fahrwerk-lager (24') eine über einen Aktuator (94; 98) betätigbare Membrane (86) zur Erzeugung von Gegenschwingungen benachbart ist.
17. Vorrichtung nach Anspruch 16, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Membrane (86) mittels eines elektrisch ansteuerbaren Piezoelementes (94) in Gegenschwingung versetzbar ist.
18. Vorrichtung nach Anspruch 17, **dadurch gekennzeichnet, dass** das Piezoelement (94) einen an einem Gehäuseabschnitt (92) des Fahrwerk-lagers (24') angelenkten Hebel (88) betätigt, der den Hub des Piezoelementes (94) in einen größeren Membranhub umsetzt.
19. Vorrichtung nach den Ansprüchen 16 bis 18, **dadurch gekennzeichnet, dass** das Piezoelement (94) seitlich des Fahrwerk-lagers (24') angebaut ist und dass die Membrane (86) bzw. die Gegenschwingungen in Hochrichtung (Z-Richtung) des Kraftfahrzeuges wirken.



20. Vorrichtung nach den Ansprüchen 16 bis 19, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Arbeitskammer (50) mit einem integrierten Drosselkanal (52) ein in X-Richtung wirkendes Dämpfungselement bildet und in den gummielastischen Tragkörper (84) des Fahrwerkslagers (24'; 24'') eingebettet ist, wobei die Membrane (86) die eine Begrenzungswand des Tragkörpers (84) darstellt.
21. Vorrichtung nach einem oder mehreren der Ansprüche 16 bis 20, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Membrane (86) mittels eines elektrodynamischen Stellantriebs (98) mit einer stromdurchflossenen Tauchspule (104) und einem Permanentmagnet (100) betätigt ist.
22. Vorrichtung nach Anspruch 21, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Permanentmagnet (100) fest mit der Innenhülse (80) des Fahrwerkslagers (24'') verbunden ist und dass die Tauchspule (104) frei schwingend mit der Membrane (86) zur Erzeugung der Gegenschwingungen zusammenwirkt.
23. Vorrichtung nach einem oder mehreren der Ansprüche 8 bis 22, **dadurch gekennzeichnet, dass** dem hydraulisch gedämpften Fahrwerkslager (24''') eine Zusatzfeder (111) mittels eines Aktuators (114) zuschaltbar ist.
24. Vorrichtung nach Anspruch 23, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Zusatzfeder (111) über eine Lamellenkupplung (112) zuschaltbar ist.
25. Vorrichtung nach den Ansprüchen 23 und 24, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Lamellenkupplung (112) über ein elektrisch ansteuerbares Piezoelement (114) zuschaltbar oder abschaltbar ist.

26. Vorrichtung nach einem oder mehreren der Ansprüche 22 bis 25, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Lamellenkupplung (112) auf der Innenhülse (106) des Fahrwerkslagers (24''') angeordnet ist und in einer Richtung quer zu dieser einen Freiheitsgrad besitzt.

5

27. Vorrichtung nach einem oder mehreren der Ansprüche 22 bis 26, **dadurch gekennzeichnet, dass** die gummielastische Zusatzfeder aus zwei diametral gegenüber liegenden Puffern (111) besteht, die über die Kuppungslamellen mit der Innenhülse (106) kuppelbar sind, wobei die Kuppungslamellen mittels des Piezoelementes (114) lösbar oder zusammenpressbar sind.

10

28. Vorrichtung nach einem oder mehreren der Ansprüche 22 bis 27, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Zusatzfeder (111) in Hochrichtung (Z-Richtung) und Längsrichtung (X-Richtung) des Kraftfahrzeuges wirkt und der Freiheitsgrad der Lamellenkupplung (112) in der Querrichtung (Y-Richtung) liegt.

15

29. Vorrichtung nach einem oder mehreren der Ansprüche 22 bis 28, **dadurch gekennzeichnet, dass** das elektrische Piezoelement (114) quer zur Lagermittelachse des Fahrwerkslagers (24''') angeordnet ist und über eine Druckplatte (116) und eine Vorspannfeder (118) auf die Lamellenkupplung (112) wirkt.

20

30. Vorrichtung nach einem oder mehreren der Ansprüche 8 bis 29, **dadurch gekennzeichnet, dass** das Fahrwerkslager (24) ein oder mehrere Hilfsrahmenlager eines an der Vorderachse (12) und/oder der Hinterachse (14) des Kraftfahrzeuges angeordneten Hilfsrahmens ist.

25

31. Vorrichtung nach einem oder mehreren der Ansprüche 8 bis 30, **dadurch gekennzeichnet, dass** das Fahrwerkslager (22, 29) ein oder mehrere Lenkerlager eines an der Vorderachse (12) und/oder der Hinterachse (14) des Kraftfahrzeuges angeordneten Querlenkers (16) ist.

**GEÄNDERTE ANSPRÜCHE**

[beim Internationalen Büro am 24 September 2004 (24.09.04) eingegangen;  
ursprüngliche Ansprüche 1-31 durch geänderte Ansprüche 1-29 ersetzt (7 Seiten)]

**Neue Ansprüche**

5                   **Verfahren und Vorrichtung zur Schwingungsdämpfung**

1. Verfahren zur Schwingungsdämpfung an Fahrwerkslagern von Kraftfahr-  
zeugen, wobei der Fahrzustand des Kraftfahrzeuges und/oder die Fahr-  
bahnbeschaffenheit über Sensoren erfasst wird und wobei das zumindest  
10 eine Fahrwerkslager (22, 24, 29) zur Veränderung dessen Steifigkeit  
und/oder Dämpfung abhängig von den erfassten Parametern auf ver-  
schiedene Kennlinien verändert wird, **dadurch gekennzeichnet, dass**  
über Weg- und/oder Beschleunigungssensoren (34) die Fahrbahnbe-  
schaffenheit an der Vorderachse (12) des Kraftfahrzeuges erfasst wer-  
15 den, dass die entsprechenden Signale in einem Steuergerät (30) verar-  
beitet werden und dass die Fahrwerkslager (24) über Leistungsverstärker  
elektrisch, elektromagnetisch und/oder über Piezoelemente beaufschlagt  
werden.  
20
2. Verfahren zur Schwingungsdämpfung an Fahrwerkslagern von Kraftfahr-  
zeugen, wobei der Fahrzustand des Kraftfahrzeuges und/oder die Fahr-  
bahnbeschaffenheit über Sensoren erfasst wird und wobei das zumindest  
eine Fahrwerkslager (22, 24, 29) zur Veränderung dessen Steifigkeit  
25 und/oder Dämpfung abhängig von den erfassten Parametern auf ver-  
schiedene Kennlinien verändert wird, **dadurch gekennzeichnet, dass**  
über an der Vorderachse (12) des Kraftfahrzeuges erfasste Fahrbahnzu-  
stände eine schnelle Änderung der Kennlinie zumindest eines Fahrwerk-  
lagers (24) an der Hinterachse (14) gesteuert wird.

3. Verfahren nach Anspruch 1 oder 2, **dadurch gekennzeichnet, dass** das Fahrwerkklager (22, 24, 29) auf unterschiedliche Kennlinien umgeschaltet wird.
- 5 4. Verfahren nach einem der Ansprüche 1 bis 3, **dadurch gekennzeichnet, dass** dem Fahrwerkklager (22, 24, 29) abhängig von der Fahrbahnbeschaffenheit eine Gegenschwingung überlagert wird.
- 10 5. Verfahren nach einem oder mehreren der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet, dass** bei definierten Fahrzuständen des Kraftfahrzeuges eine die Fahrsicherheit erhöhende Einstellung der Fahrwerkklager (24) bevorrangt wird.
- 15 6. Verfahren nach einem oder mehreren der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet, dass** bei mehreren Fahrwerkklagern (24) mit Überlagerung einer Gegenschwingung die Fahrwerkklager (24) getrennt und abhängig von deren spezifischer Schwingungsanregung von der Fahrbahn getrennt angesteuert werden.
- 20 7. Vorrichtung zur Durchführung des Verfahrens nach einem oder mehreren der vorhergehenden Ansprüche, mit Sensoren zur Fahrzustandserfassung des Kraftfahrzeuges und zur Fahrbahnbeschaffenheit, mit einem elektronischen Steuergerät (30; 96) zur Verarbeitung der erfassten Signale und zur Auswahl verschiedener steuerbarer Kennlinien und zumindest  
25 einem in seiner Steifigkeit und/oder Dämpfung veränderbaren Fahrwerkklager (24), **dadurch gekennzeichnet, dass** das Fahrwerkklager (24) eine Außenhülse (42; 82; 108) und eine Innenhülse (40; 80; 106) aufweist, zwischen denen zumindest ein gummielastischer Tragkörper (44; 84; 110) vorgesehen ist und dass in dem Tragkörper, die Steifigkeit und die Dämpfungswirkung des Fahrwerkklagers (24) durch Umschaltmittel (56, 62, 74;)  
30

verändernd, hydraulisch wirkende Arbeitskammern (50, 58, 60, 70, 72) gebildet sind.

- 5 8. Vorrichtung nach Anspruch 7, **dadurch gekennzeichnet, dass** das Fahrwerk-  
werk-  
lager (24) in vier verschiedenen Kennlinien (1 bis 4) von kleiner  
Steifigkeit und kleiner Dämpfung in große Steifigkeit und große Dämpfung  
umschaltbar ist.
- 10 9. Vorrichtung nach Anspruch 7 oder 8, **dadurch gekennzeichnet, dass** die  
einen Arbeitskammern (58, 60) in axialer Richtung und die anderen Ar-  
beitskammern (70, 72) in radialer Richtung wirken und dass beide Ar-  
beitskammern über durch die Umschaltmittel (56, 64, 74) veränderbare  
Drosselelemente (52, 54, 62, 66) in zwei Dämpfungs-Wirkstellungen um-  
schaltbar sind.
- 15 10. Vorrichtung nach Anspruch 9, **dadurch gekennzeichnet, dass** die radial  
wirkenden Arbeitskammern (50) innerhalb des gummielastischen Trag-  
körpers (44) des Fahrwerkslagers (24) angeordnet sind, wobei die Ver-  
bindung zwischen den Arbeitskammern entweder über einen ringförmigen  
20 Drosselkanal (52) größerer Drosselwirkung oder über einen Kurzschluss-  
kanal (54) mit geringerer Drosselwirkung steuerbar ist.
- 25 11. Vorrichtung nach einem der Ansprüche 7 bis 10, **dadurch gekennzeich-  
net, dass** die axial wirkenden Arbeitskammern (58, 60) innerhalb des  
gummielastischen Tragkörpers (44) des Fahrwerkslagers (24) angeordnet  
sind und dass die Verbindung zwischen den Arbeitskammern entweder  
über einen ringförmigen Drosselkanal (62) größerer Dämpfungswirkung  
oder über einen Kurzschlusskanal 66) mit geringerer Dämpfungswirkung  
steuerbar ist.

12. Vorrichtung nach Anspruch 7, **dadurch gekennzeichnet, dass** die die Steifigkeit des Fahrwerk-lagers (24) verändernden, hydraulischen Arbeitskammern (70, 72) innerhalb des gummielastischen Tragkörpers (44) des Fahrwerks-lager (24) angeordnet sind und dass die Verbindung zwischen den Arbeitskammern auf- oder zusteuerbar ist.
13. Vorrichtung nach einem der Ansprüche 7 bis 12, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Umschaltmittel elektromagnetisch betätigbare Schieber (56, 64, 74) sind, die die besagten Verbindungen auf- oder zusteuern.
14. Vorrichtung nach einem oder mehreren der Ansprüche 7 bis 13, **dadurch gekennzeichnet, dass** einer der hydraulischen Arbeitskammern (50) des Fahrwerks-lager (24') eine über einen Aktuator (94; 98) betätigbare Membrane (86) zur Erzeugung von Gegenschwingungen benachbart ist.
15. Vorrichtung nach Anspruch 14, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Membrane (86) mittels eines elektrisch ansteuerbaren Piezoelementes (94) in Gegenschwingung versetzbar ist.
16. Vorrichtung nach Anspruch 15, **dadurch gekennzeichnet, dass** das Piezoelement (94) einen an einem Gehäuseabschnitt (92) des Fahrwerk-lagers (24') angelenkten Hebel (88) betätigt, der den Hub des Piezoelementes (94) in einen größeren Membranhub umsetzt.
17. Vorrichtung nach den Ansprüchen 14 bis 16, **dadurch gekennzeichnet, dass** das Piezoelement (94) seitlich des Fahrwerk-lagers (24') angebaut ist und dass die Membrane (86) bzw. die Gegenschwingungen in Hochrichtung (Z-Richtung) des Kraftfahrzeuges wirken.

18. Vorrichtung nach den Ansprüchen 14 bis 17, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Arbeitskammer (50) mit einem integrierten Drosselkanal (52) ein in X-Richtung wirkendes Dämpfungselement bildet und in den gummielastischen Tragkörper (84) des Fahrwerkslager (24'; 24'') eingebettet ist, wobei die Membrane (86) die eine Begrenzungswand des Tragkörpers (84) darstellt.
19. Vorrichtung nach einem der Ansprüche 14 bis 18, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Membrane (86) mittels eines elektrodynamischen Stellantriebs (98) mit einer stromdurchflossenen Tauchspule (104) und einem Permanentmagnet (100) betätigt ist.
20. Vorrichtung nach Anspruch 19, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Permanentmagnet (100) fest mit der Innenhülse (80) des Fahrwerkslagers (24'') verbunden ist und dass die Tauchspule (104) frei schwingend mit der Membrane (86) zur Erzeugung der Gegenschwingungen zusammenwirkt.
21. Vorrichtung nach einem der Ansprüche 7 bis 20, **dadurch gekennzeichnet, dass** dem hydraulisch gedämpften Fahrwerkslager (24''') eine Zusatzfeder (111) mittels eines Aktuators (114) zuschaltbar ist.
22. Vorrichtung nach Anspruch 21, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Zusatzfeder (111) über eine Lamellenkupplung (112) zuschaltbar ist.
23. Vorrichtung nach den Ansprüchen 21 und 22, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Lamellenkupplung (112) über ein elektrisch ansteuerbares Piezoelement (114) zuschaltbar oder abschaltbar ist.



24. Vorrichtung nach einem der Ansprüche 20 bis 23, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Lamellenkupplung (112) auf der Innenhülse (106) des Fahrwerkslager (24''') angeordnet ist und in einer Richtung quer zu dieser einen Freiheitsgrad besitzt.

5

25. Vorrichtung nach einem der Ansprüche 20 bis 24, **dadurch gekennzeichnet, dass** die gummielastische Zusatzfeder aus zwei diametral gegenüber liegenden Puffern (111) besteht, die über die Kupplungslamellen mit der Innenhülse (106) kuppelbar sind, wobei die Kupplungslamellen mittels des Piezoelementes (114) lösbar oder zusammenpressbar sind.

10

26. Vorrichtung nach einem oder mehreren der Ansprüche 20 bis 25, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Zusatzfeder (111) in Hochrichtung (Z-Richtung) und Längsrichtung (X-Richtung) des Kraftfahrzeuges wirkt und der Freiheitsgrad der Lamellenkupplung (112) in der Querrichtung (Y-Richtung) liegt.

15

27. Vorrichtung nach einem oder mehreren der Ansprüche 20 bis 26, **dadurch gekennzeichnet, dass** das elektrische Piezoelement (114) quer zur Lagermittelachse des Fahrwerkslagers (24''') angeordnet ist und über eine Druckplatte (116) und eine Vorspannfeder (118) auf die Lamellenkupplung (112) wirkt.

20

28. Vorrichtung nach einem oder mehreren der Ansprüche 7 bis 27, **dadurch gekennzeichnet, dass** das Fahrwerkslager (24) ein oder mehrere Hilfsrahmenlager eines an der Vorderachse (12) und/oder der Hinterachse (14) des Kraftfahrzeuges angeordneten Hilfsrahmens ist.

25

29. Vorrichtung nach einem oder mehreren der Ansprüche 7 bis 28, **dadurch gekennzeichnet, dass** das Fahrwerkslager (22, 29) ein oder mehrere

30

Lenkerlager eines an der Vorderachse (12) und/oder der Hinterachse (14) des Kraftfahrzeuges angeordneten Querlenkers (16) ist.

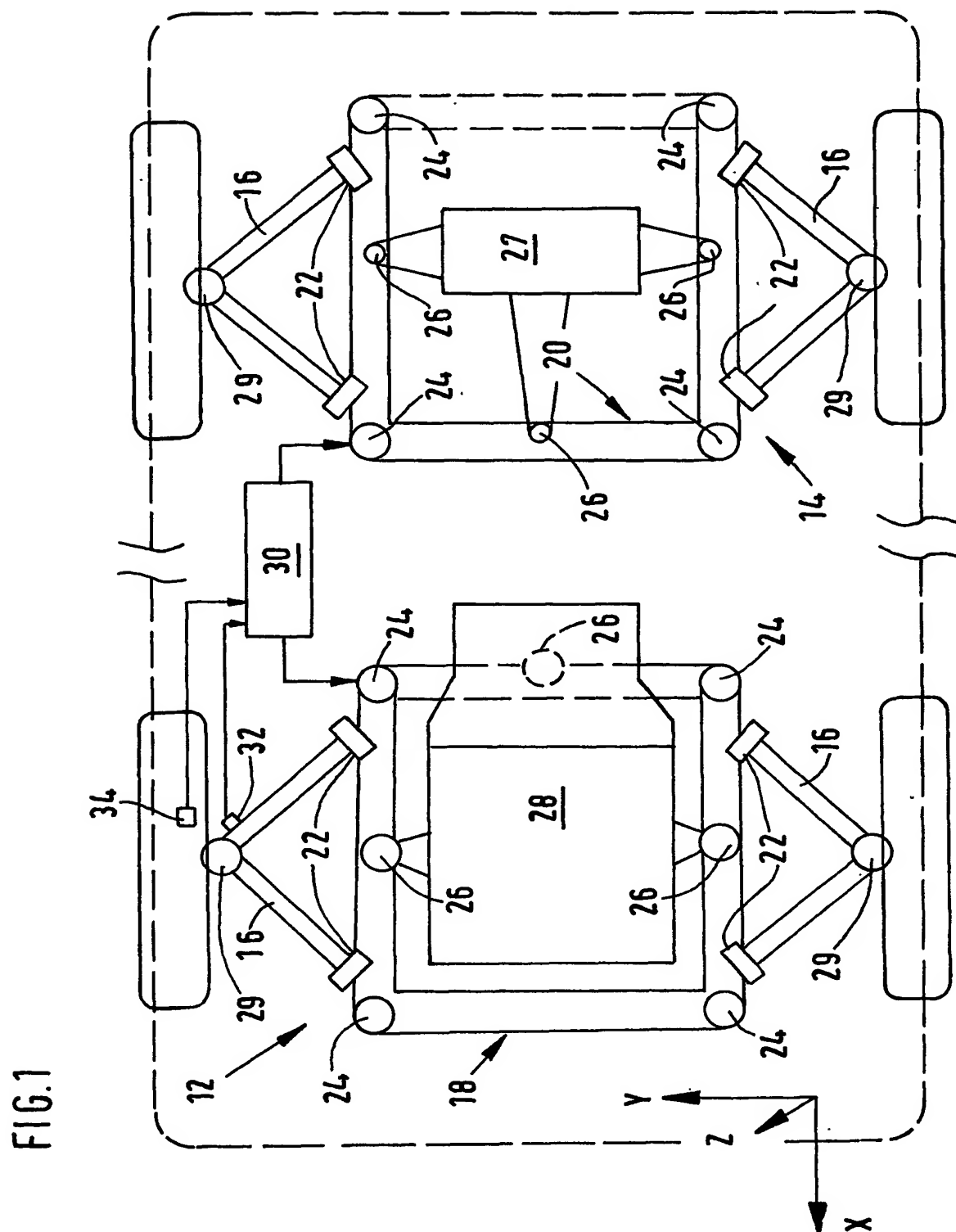


FIG. 3

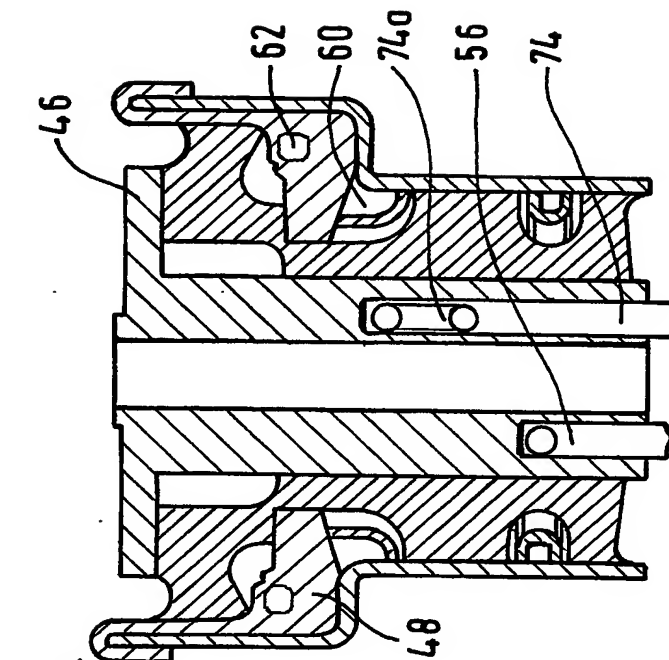


FIG. 2

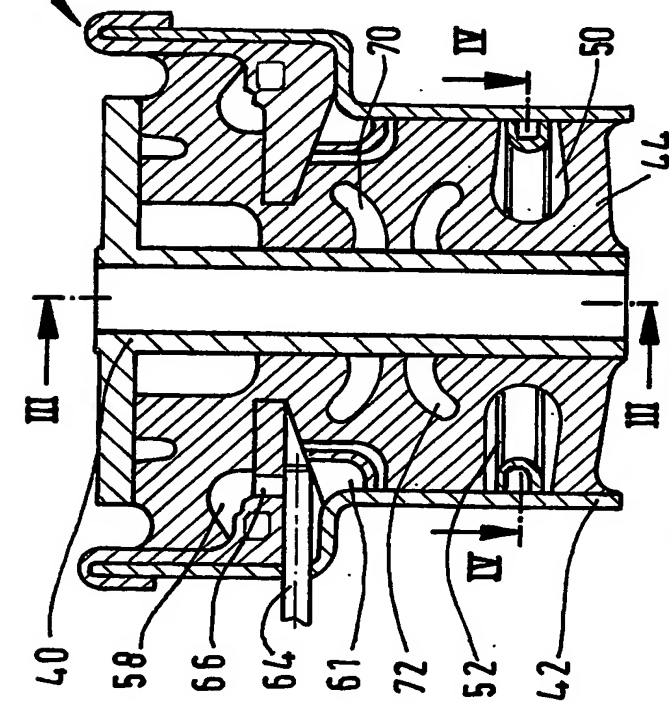
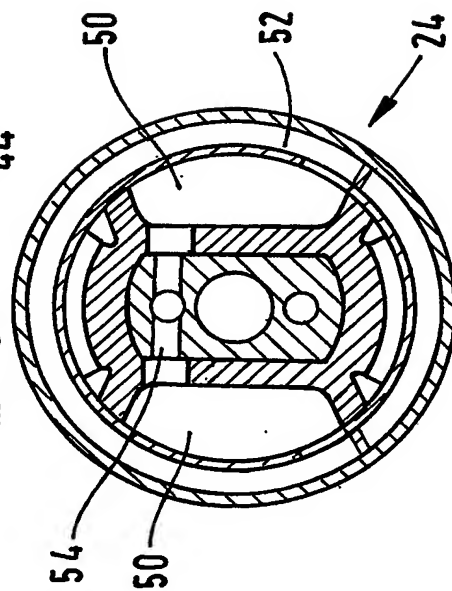


FIG. 4



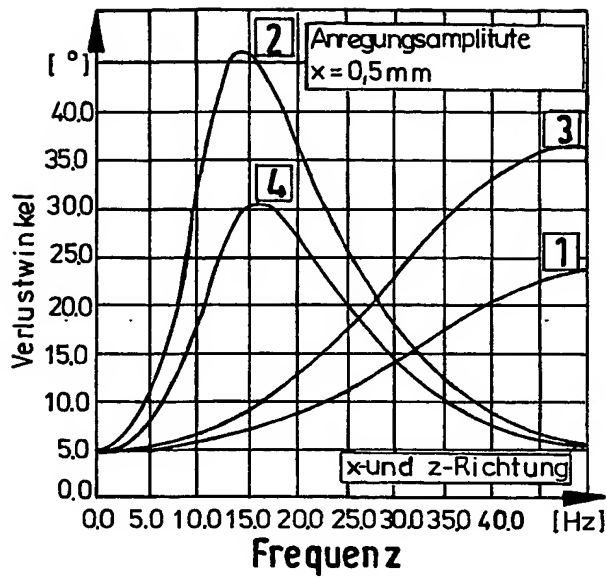


FIG. 5a

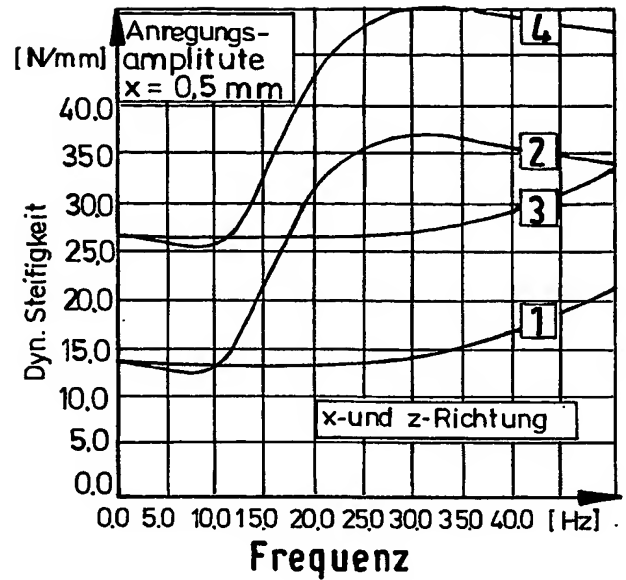
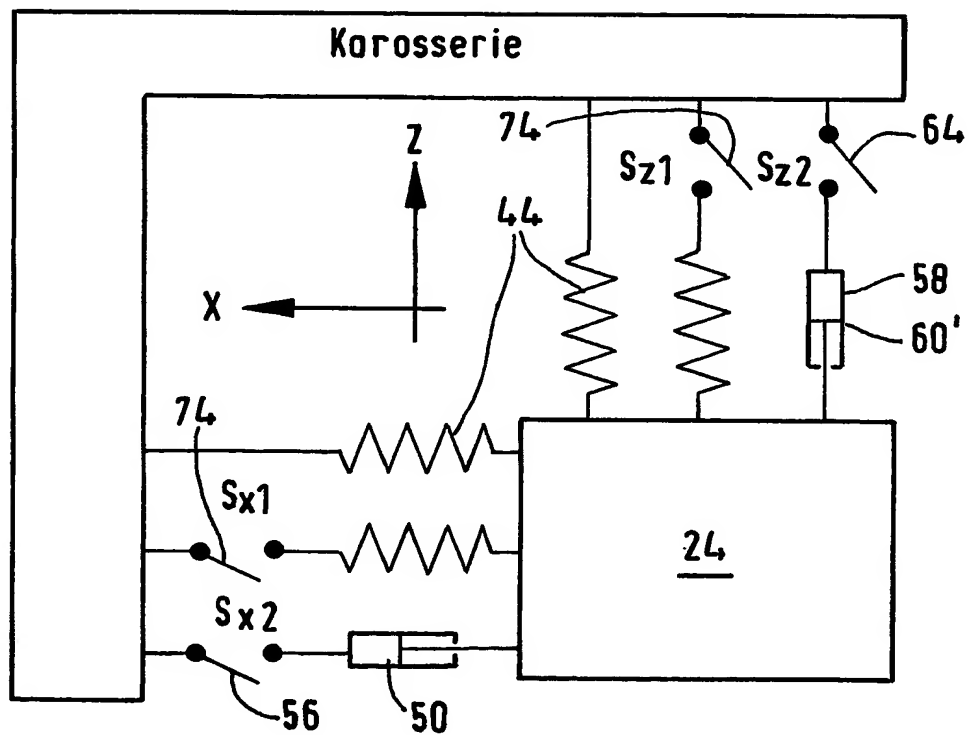


FIG. 5b

FIG. 6



4/9

FIG. 7

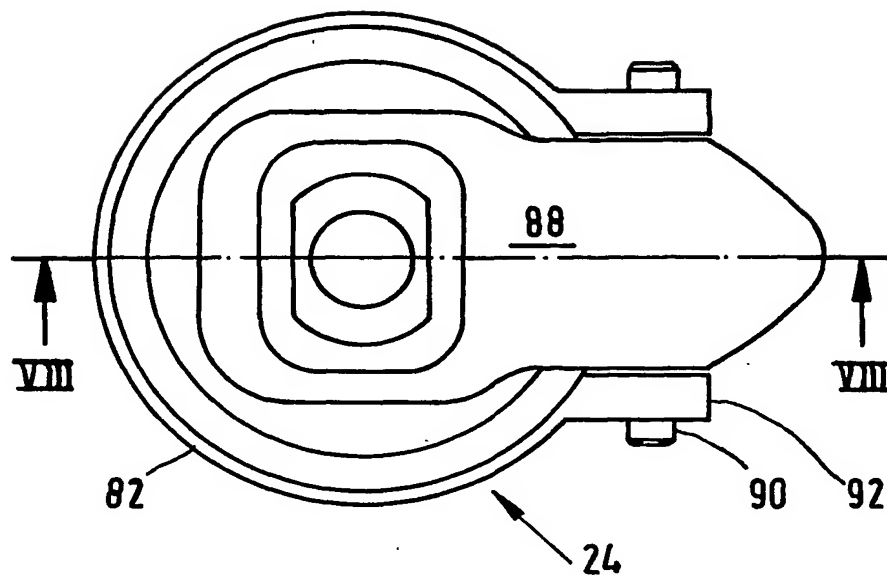


FIG. 8

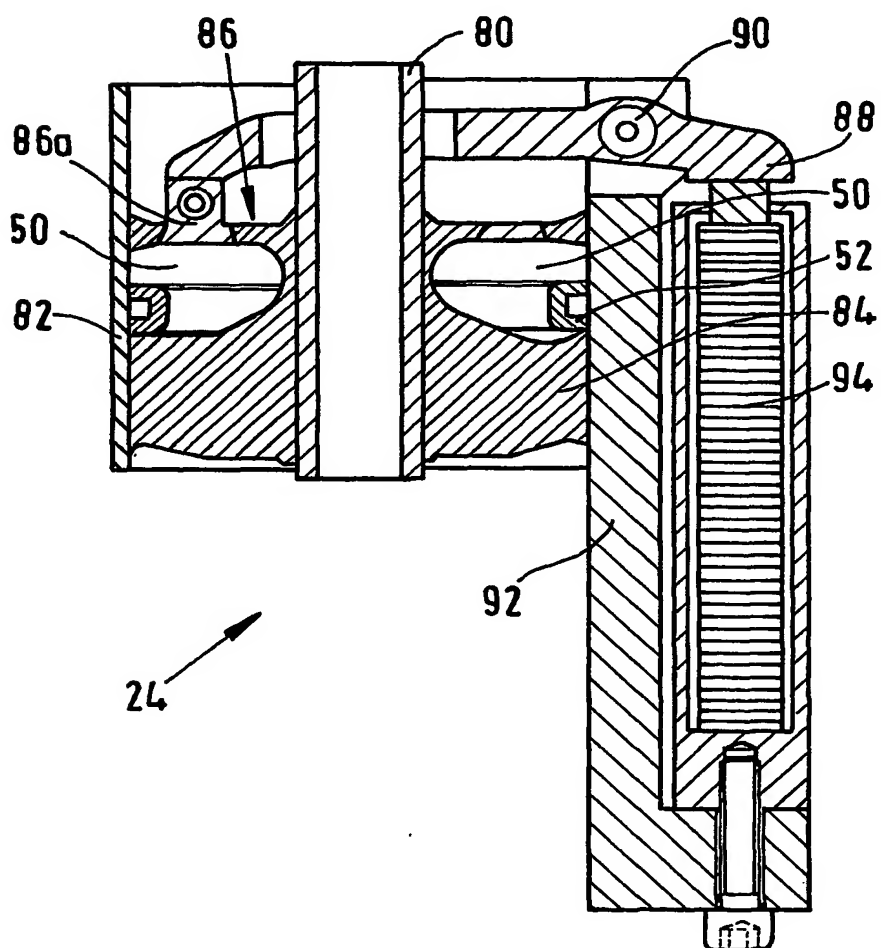


FIG. 9

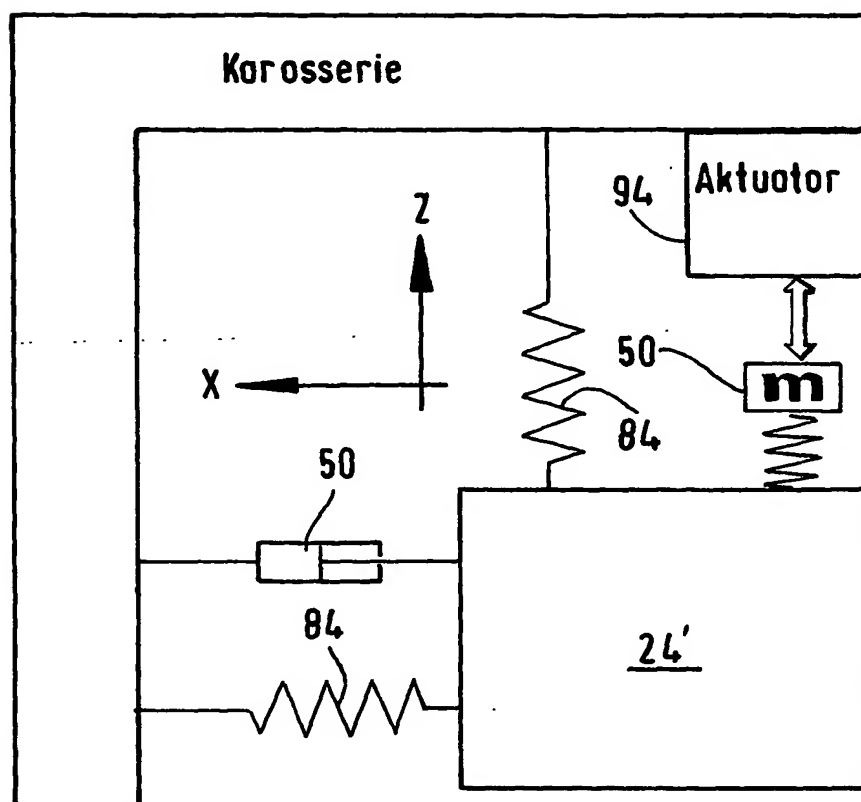
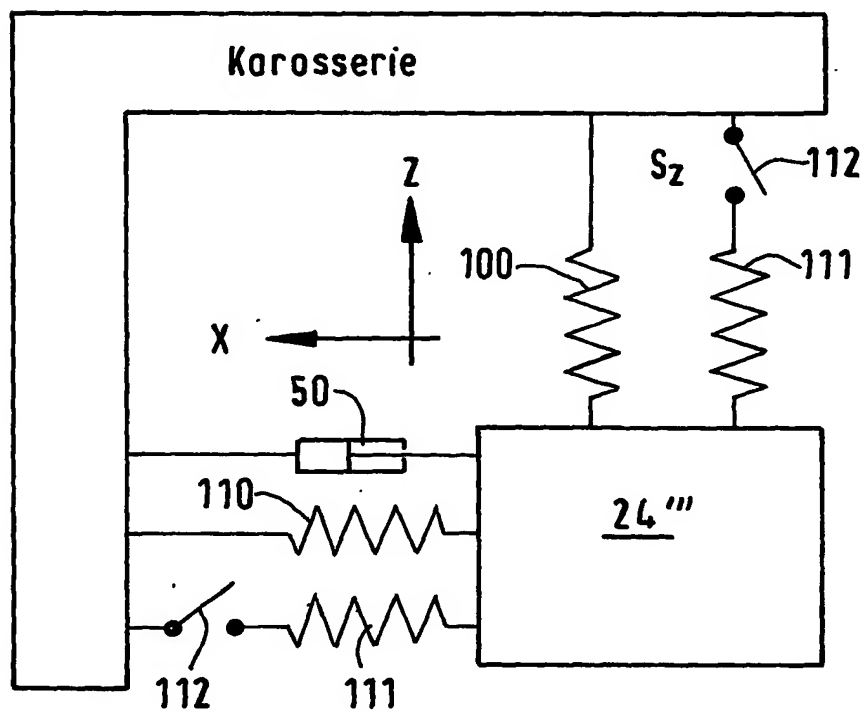


FIG. 14



6 / 9

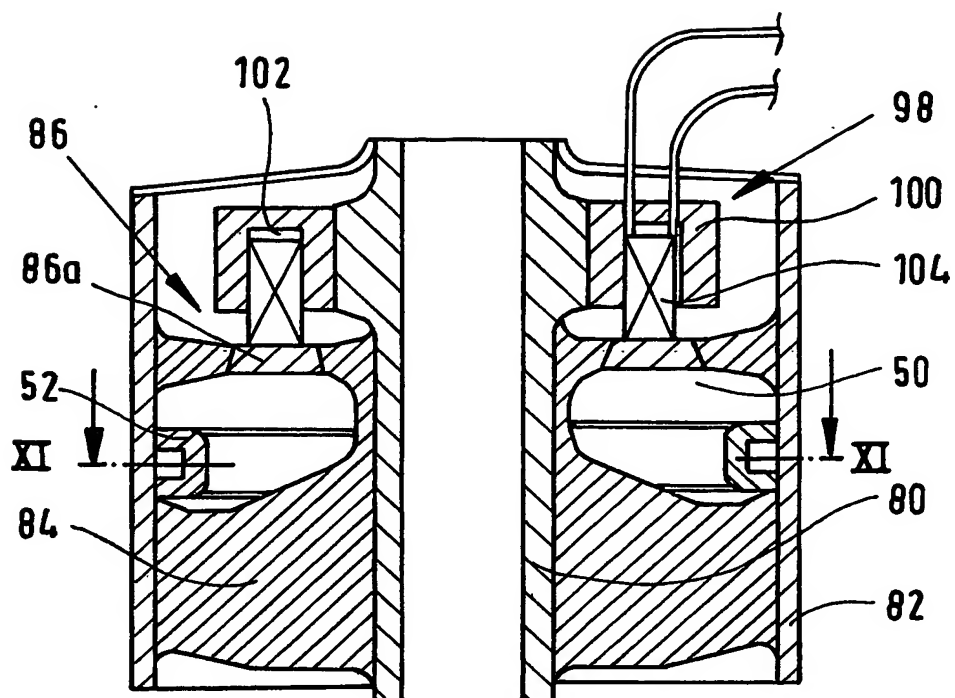
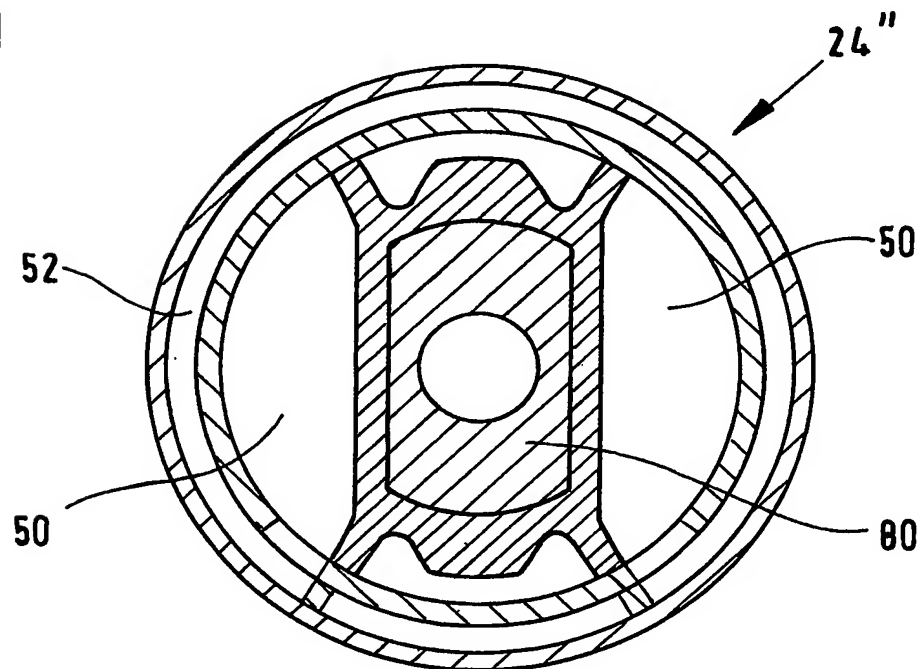


FIG. 10

24''

FIG. 11



24''



7/9

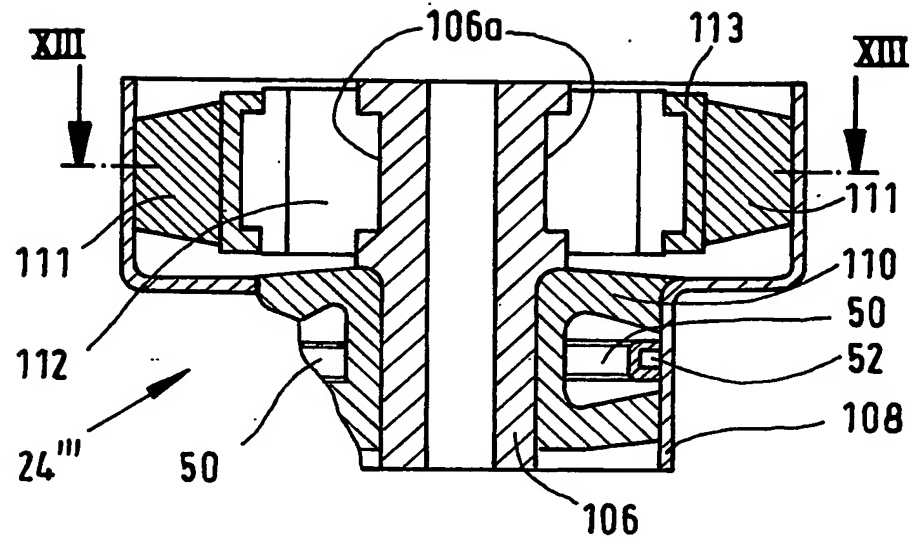


FIG. 12

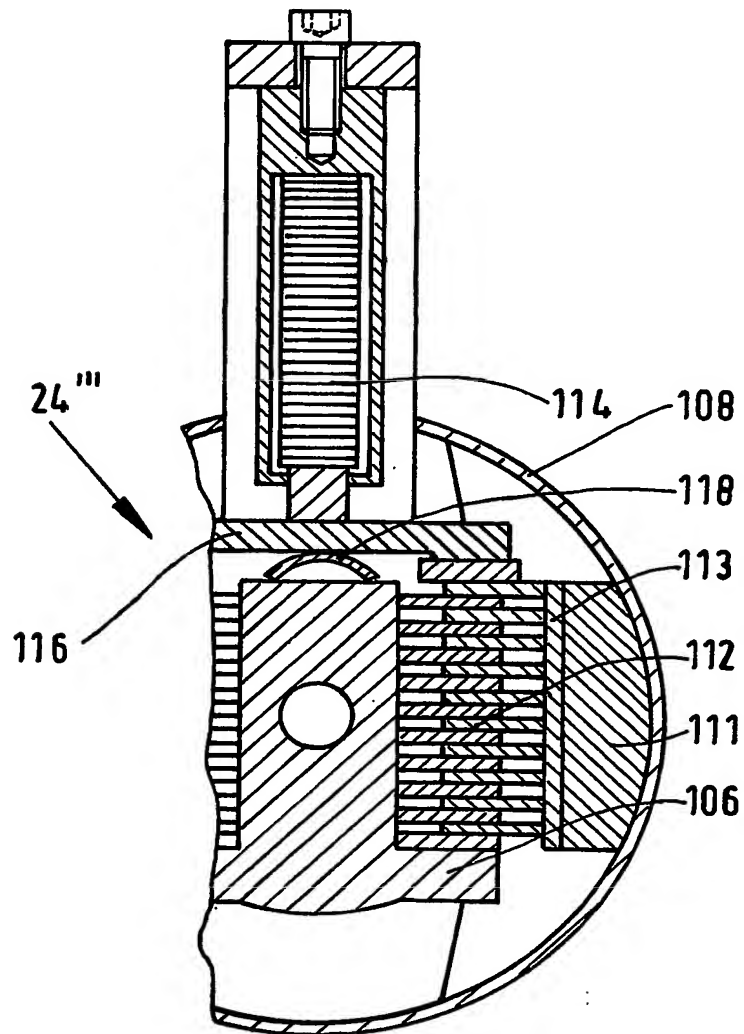
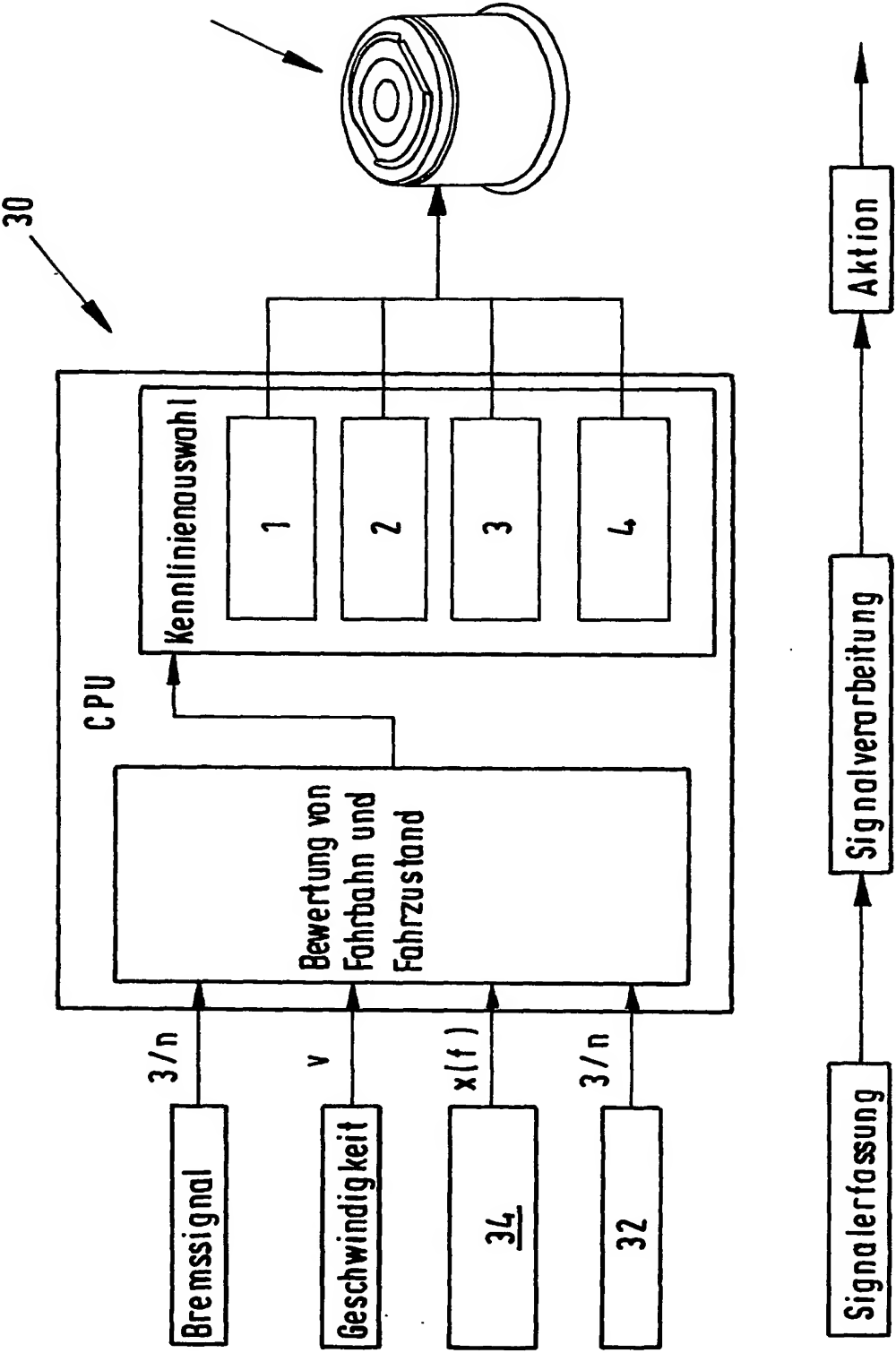
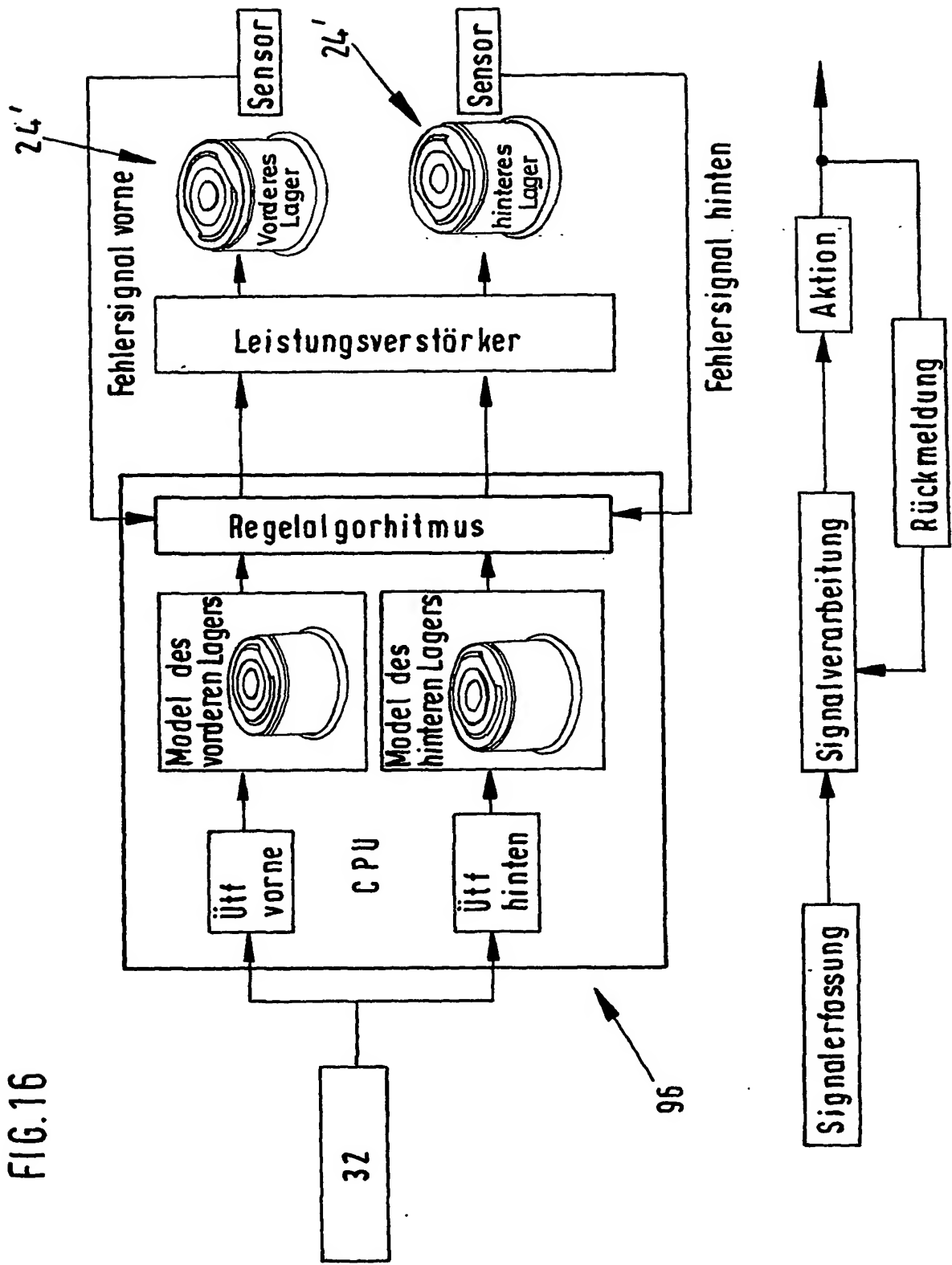


FIG. 13

FIG.15





# INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International application No

PCT/EP2004/004095

## A. CLASSIFICATION OF SUBJECT MATTER

IPC 7 F16F15/02 F16F13/28 F16F13/26 F16F13/00 B60G7/00  
F16F13/14 B62D21/11

According to International Patent Classification (IPC) or to both national classification and IPC

## B. FIELDS SEARCHED

Minimum documentation searched (classification system followed by classification symbols)

IPC 7 F16F B60G B62D

Documentation searched other than minimum documentation to the extent that such documents are included in the fields searched

Electronic data base consulted during the international search (name of data base and, where practical, search terms used)

EPO-Internal, PAJ, WPI Data

## C. DOCUMENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT

Category *	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages	Relevant to claim No.
X	US 5 259 600 A (DE FONTENAY ETIENNE ET AL) 9 November 1993 (1993-11-09) column 10, line 29 - line 49; figure 4 column 1, line 4 - line 13 column 2, line 56 - line 60	1,2
X	PATENT ABSTRACTS OF JAPAN vol. 0170, no. 12 (M-1351), 11 January 1993 (1993-01-11) & JP 4 243613 A (MITSUBISHI MOTORS CORP), 31 August 1992 (1992-08-31) abstract	1,2,4,8
X	US 2003/034624 A1 (MASTANDUNO DIANA CHEN ET AL) 20 February 2003 (2003-02-20) paragraph '0027! - paragraph '0028!; figure 3	1,3
	-/--	

☒ Further documents are listed in the continuation of box C.

☒ Patent family members are listed in annex.

\* Special categories of cited documents:

"A" document defining the general state of the art which is not considered to be of particular relevance

"E" earlier document but published on or after the international filing date

"L" document which may throw doubts on priority claim(s) or which is cited to establish the publication date of another citation or other special reason (as specified)

"O" document referring to an oral disclosure, use, exhibition or other means

"P" document published prior to the international filing date but later than the priority date claimed

"T" later document published after the international filing date or priority date and not in conflict with the application but cited to understand the principle or theory underlying the invention

"X" document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered novel or cannot be considered to involve an inventive step when the document is taken alone

"Y" document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered to involve an inventive step when the document is combined with one or more other such documents, such combination being obvious to a person skilled in the art.

"&" document member of the same patent family

Date of the actual completion of the international search

30 July 2004

Date of mailing of the international search report

06/08/2004

Name and mailing address of the ISA

European Patent Office, P.B. 5818 Patentlaan 2  
NL - 2280 HV Rijswijk  
Tel. (+31-70) 340-2040, Tx. 31 651 epo nl,  
Fax. (+31-70) 340-3016

Authorized officer

Pirog, P

# INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International Application No  
PCT/EP2004/004095

C.(Continuation) DOCUMENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT		
Category *	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages	Relevant to claim No.
X	DE 35 29 178 A (HONDA MOTOR CO LTD) 27 February 1986 (1986-02-27) abstract; figures 1,2 page 13, line 27 - line 33	1,2,8,9
X	US 4 687 223 A (NAKASHIMA HITOSHI ET AL) 18 August 1987 (1987-08-18) abstract; figure 4	1,2
X	PATENT ABSTRACTS OF JAPAN vol. 0124, no. 45 (M-767), 22 November 1988 (1988-11-22) & JP 63 176843 A (TOKAI RUBBER IND LTD), 21 July 1988 (1988-07-21) abstract	1,2
X	PATENT ABSTRACTS OF JAPAN vol. 0093, no. 03 (M-434), 30 November 1985 (1985-11-30) & JP 60 139508 A (NISSAN JIDOSHA KK), 24 July 1985 (1985-07-24) abstract	1,2
X	US 5 816 587 A (GINDER JOHN MATTHEW ET AL) 6 October 1998 (1998-10-06) claim 10	1
A	PATENT ABSTRACTS OF JAPAN vol. 0102, no. 11 (M-501), 24 July 1986 (1986-07-24) & JP 61 050810 A (MAZDA MOTOR CORP), 13 March 1986 (1986-03-13) abstract	1
A	US 4 858 899 A (NAKAO TSUTOMU ET AL) 22 August 1989 (1989-08-22) figure 11	1

# INTERNATIONAL SEARCH REPORT

Information on patent family members

Information application No

PCT/EP2004/004095

Patent document cited in search report		Publication date	Patent family member(s)	Publication date
US 5259600	A	09-11-1993	FR 2677930 A1 BR 9201876 A CA 2067717 A1 EP 0519789 A1 JP 5246229 A MX 9202511 A1 PT 100475 A	24-12-1992 12-01-1993 20-12-1992 23-12-1992 24-09-1993 01-12-1992 29-04-1994
JP 4243613	A	31-08-1992	JP 2998224 B2	11-01-2000
US 2003034624	A1	20-02-2003	DE 10234134 A1 GB 2378685 A	06-03-2003 19-02-2003
DE 3529178	A	27-02-1986	JP 1715803 C JP 4003326 B JP 61046708 A JP 1715804 C JP 4003327 B JP 61046703 A JP 1715805 C JP 4003328 B JP 61046704 A JP 1807012 C JP 5014645 B JP 61046705 A DE 3529178 A1 FR 2569144 A1 GB 2163104 A ,B US 4616846 A	27-11-1992 22-01-1992 07-03-1986 27-11-1992 22-01-1992 07-03-1986 27-11-1992 22-01-1992 07-03-1986 10-12-1993 25-02-1993 07-03-1986 27-02-1986 21-02-1986 19-02-1986 14-10-1986
US 4687223	A	18-08-1987	JP 60215408 A JP 60215409 A	28-10-1985 28-10-1985
JP 63176843	A	21-07-1988	NONE	
JP 60139508	A	24-07-1985	NONE	
US 5816587	A	06-10-1998	NONE	
JP 61050810	A	13-03-1986	NONE	
US 4858899	A	22-08-1989	JP 62101935 A JP 62101936 A	12-05-1987 12-05-1987

# INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT

Information Aktenzeichen

PCT/EP2004/004095

## A. KLASSIFIZIERUNG DES ANMELDUNGSGEGENSTANDES

IPK 7 F16F15/02 F16F13/28 F16F13/26 F16F13/00 B60G7/00  
F16F13/14 B62D21/11

Nach der Internationalen Patentklassifikation (IPK) oder nach der nationalen Klassifikation und der IPK

## B. RECHERCHIERTE GEBIETE

Recherchierter Mindestprüfstoff (Klassifikationssystem und Klassifikationssymbole)

IPK 7 F16F B60G B62D

Recherchierte aber nicht zum Mindestprüfstoff gehörende Veröffentlichungen, soweit diese unter die recherchierten Gebiete fallen

Während der internationalen Recherche konsultierte elektronische Datenbank (Name der Datenbank und evtl. verwendete Suchbegriffe)

EPO-Internal, PAJ, WPI Data

## C. ALS WESENTLICH ANGESEHENE UNTERLAGEN

Kategorie°	Bezeichnung der Veröffentlichung, soweit erforderlich unter Angabe der in Betracht kommenden Teile	Betr. Anspruch Nr.
X	US 5 259 600 A (DE FONTENAY ETIENNE ET AL) 9. November 1993 (1993-11-09) Spalte 10, Zeile 29 - Zeile 49; Abbildung 4 Spalte 1, Zeile 4 - Zeile 13 Spalte 2, Zeile 56 - Zeile 60	1,2
X	PATENT ABSTRACTS OF JAPAN Bd. 0170, Nr. 12 (M-1351), 11. Januar 1993 (1993-01-11) & JP 4 243613 A (MITSUBISHI MOTORS CORP), 31. August 1992 (1992-08-31) Zusammenfassung	1,2,4,8
X	US 2003/034624 A1 (MASTANDUNO DIANA CHEN ET AL) 20. Februar 2003 (2003-02-20) Absatz '0027! - Absatz '0028!; Abbildung 3	1,3
	-/-	

☒ Weitere Veröffentlichungen sind der Fortsetzung von Feld C zu entnehmen

☒ Siehe Anhang Patentfamilie

\* Besondere Kategorien von angegebenen Veröffentlichungen :

"A" Veröffentlichung, die den allgemeinen Stand der Technik definiert, aber nicht als besonders bedeutsam anzusehen ist

"E" älteres Dokument, das jedoch erst am oder nach dem internationalen Anmeldedatum veröffentlicht worden ist

"L" Veröffentlichung, die geeignet ist, einen Prioritätsanspruch zweifelhaft erscheinen zu lassen, oder durch die das Veröffentlichungsdatum einer anderen im Recherchenbericht genannten Veröffentlichung belegt werden soll oder die aus einem anderen besonderen Grund angegeben ist (wie ausgeführt)

"O" Veröffentlichung, die sich auf eine mündliche Offenbarung, eine Benutzung, eine Ausstellung oder andere Maßnahmen bezieht

"P" Veröffentlichung, die vor dem internationalen Anmeldedatum, aber nach dem beanspruchten Prioritätsdatum veröffentlicht worden ist

"T" Spätere Veröffentlichung, die nach dem internationalen Anmeldedatum oder dem Prioritätsdatum veröffentlicht worden ist und mit der Anmeldung nicht kollidiert, sondern nur zum Verständnis des der Erfindung zugrundeliegenden Prinzips oder der ihr zugrundeliegenden Theorie angegeben ist

"X" Veröffentlichung von besonderer Bedeutung; die beanspruchte Erfindung kann allein aufgrund dieser Veröffentlichung nicht als neu oder auf erfinderischer Tätigkeit beruhend betrachtet werden

"Y" Veröffentlichung von besonderer Bedeutung; die beanspruchte Erfindung kann nicht als auf erfinderischer Tätigkeit beruhend betrachtet werden, wenn die Veröffentlichung mit einer oder mehreren anderen Veröffentlichungen dieser Kategorie in Verbindung gebracht wird und diese Verbindung für einen Fachmann nahellegend ist

"&" Veröffentlichung, die Mitglied derselben Patentfamilie ist

Datum des Abschlusses der internationalen Recherche

30. Juli 2004

Absendedatum des internationalen Recherchenberichts

06/08/2004

Name und Postanschrift der internationalen Recherchenbehörde  
Europäisches Patentamt, P.B. 5818 Patentlaan 2  
NL - 2280 HV Rijswijk  
Tel. (+31-70) 340-2040, Tx. 31 651 epo nl,  
Fax: (+31-70) 340-3016

Bevollmächtigter Bediensteter

Pirog, P

## INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT

Internationaler Aktenzeichen

PCT/EP2004/004095

## C.(Fortsetzung) ALS WESENTLICH ANGESEHENE UNTERLAGEN

Kategorie*	Bezeichnung der Veröffentlichung, soweit erforderlich unter Angabe der in Betracht kommenden Teile	Betr. Anspruch Nr.
X	DE 35 29 178 A (HONDA MOTOR CO LTD) 27. Februar 1986 (1986-02-27) Zusammenfassung; Abbildungen 1,2 Seite 13, Zeile 27 - Zeile 33 -----	1,2,8,9
X	US 4 687 223 A (NAKASHIMA HITOSHI ET AL) 18. August 1987 (1987-08-18) Zusammenfassung; Abbildung 4 -----	1,2
X	PATENT ABSTRACTS OF JAPAN Bd. 0124, Nr. 45 (M-767), 22. November 1988 (1988-11-22) & JP 63 176843 A (TOKAI RUBBER IND LTD), 21. Juli 1988 (1988-07-21) Zusammenfassung -----	1,2
X	PATENT ABSTRACTS OF JAPAN Bd. 0093, Nr. 03 (M-434), 30. November 1985 (1985-11-30) & JP 60 139508 A (NISSAN JIDOSHA KK), 24. Juli 1985 (1985-07-24) Zusammenfassung -----	1,2
X	US 5 816 587 A (GINDER JOHN MATTHEW ET AL) 6. Oktober 1998 (1998-10-06) Anspruch 10 -----	1
A	PATENT ABSTRACTS OF JAPAN Bd. 0102, Nr. 11 (M-501), 24. Juli 1986 (1986-07-24) & JP 61 050810 A (MAZDA MOTOR CORP), 13. März 1986 (1986-03-13) Zusammenfassung -----	1
A	US 4 858 899 A (NAKAO TSUTOMU ET AL) 22. August 1989 (1989-08-22) Abbildung 11 -----	1



# INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT

Angaben zu Veröffentlichungen, die zur selben Patentfamilie gehören

Int. - - - - - Aktenzeichen

PCT/EP2004/004095

Im Recherchenbericht angeführtes Patentdokument	Datum der Veröffentlichung	Mitglied(er) der Patentfamilie	Datum der Veröffentlichung
US 5259600 A	09-11-1993	FR 2677930 A1 BR 9201876 A CA 2067717 A1 EP 0519789 A1 JP 5246229 A MX 9202511 A1 PT 100475 A	24-12-1992 12-01-1993 20-12-1992 23-12-1992 24-09-1993 01-12-1992 29-04-1994
JP 4243613 A	31-08-1992	JP 2998224 B2	11-01-2000
US 2003034624 A1	20-02-2003	DE 10234134 A1 GB 2378685 A	06-03-2003 19-02-2003
DE 3529178 A	27-02-1986	JP 1715803 C JP 4003326 B JP 61046708 A JP 1715804 C JP 4003327 B JP 61046703 A JP 1715805 C JP 4003328 B JP 61046704 A JP 1807012 C JP 5014645 B JP 61046705 A DE 3529178 A1 FR 2569144 A1 GB 2163104 A , B US 4616846 A	27-11-1992 22-01-1992 07-03-1986 27-11-1992 22-01-1992 07-03-1986 27-11-1992 22-01-1992 07-03-1986 10-12-1993 25-02-1993 07-03-1986 27-02-1986 21-02-1986 19-02-1986 14-10-1986
US 4687223 A	18-08-1987	JP 60215408 A JP 60215409 A	28-10-1985 28-10-1985
JP 63176843 A	21-07-1988	KEINE	
JP 60139508 A	24-07-1985	KEINE	
US 5816587 A	06-10-1998	KEINE	
JP 61050810 A	13-03-1986	KEINE	
US 4858899 A	22-08-1989	JP 62101935 A JP 62101936 A	12-05-1987 12-05-1987